

日 本 国 特 許 庁
JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office

出 願 年 月 日

Date of Application: 2001年 5月31日

出 願 番 号

Application Number: 特願2001-165247

出 願 人

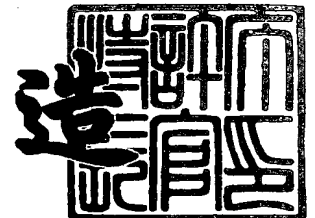
Applicant(s): トヨタ自動車株式会社



2001年11月 9日

特許庁長官
Commissioner,
Japan Patent Office

及川耕造



出証番号 出証特2001-3099093

【書類名】 特許願

【整理番号】 1013436

【提出日】 平成13年 5月31日

【あて先】 特許庁長官 及川 耕造 殿

【国際特許分類】 F01L 13/00

【発明の名称】 多気筒内燃機関の制御装置

【請求項の数】 25

【発明者】

 【住所又は居所】 愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内

 【氏名】 中坂 幸博

【発明者】

 【住所又は居所】 愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内

 【氏名】 浅田 俊明

【発明者】

 【住所又は居所】 愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内

 【氏名】 不破 直秀

【発明者】

 【住所又は居所】 愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動車株式会社内

 【氏名】 定金 伸治

【特許出願人】

 【識別番号】 000003207

 【氏名又は名称】 トヨタ自動車株式会社

【代理人】

 【識別番号】 100077517

 【弁理士】

 【氏名又は名称】 石田 敬

 【電話番号】 03-5470-1900

【選任した代理人】

 【識別番号】 100092624

【弁理士】

【氏名又は名称】 鶴田 準一

【選任した代理人】

【識別番号】 100102819

【弁理士】

【氏名又は名称】 島田 哲郎

【選任した代理人】

【識別番号】 100082898

【弁理士】

【氏名又は名称】 西山 雅也

【先の出願に基づく優先権主張】

【出願番号】 特願2001- 28685

【出願日】 平成13年 2月 5日

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 008268

【納付金額】 21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】 明細書 1

【物件名】 図面 1

【物件名】 要約書 1

【包括委任状番号】 9709208

【プルーフの要否】 要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 多気筒内燃機関の制御装置

【特許請求の範囲】

【請求項 1】 気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいては制限されないように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 2】 気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 3】 気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁の作用角が所定作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 4】 気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁の作用角に基づいては制限されないように吸気弁の作用角が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 3 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 5】 気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁の作用角に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁の作用角が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 4 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 6】 吸気弁の作用角が最大作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 3 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 7】 気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が所定量に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 8】 気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されないように吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 7 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 9】 気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 8 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 10】 吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が最小バルブオーバーラップ量に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 7 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 11】 気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁及び排気弁のバルブ開特性のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 ～ 10 のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 12】 気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量がスロットル弁開度に基づいては制限されず、吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁及び排気弁のバルブ開特性のばらつきを抑制することを特徴

とする請求項 1 1 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 1 3】 気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、吸気弁の作用角が前記所定作用角よりも小さい作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸入空気量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 3 ～ 6 のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 1 4】 気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、吸気弁の作用角が前記所定作用角よりも小さい作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁の作用角のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 3 ～ 6 のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 1 5】 ニューラルネットワークを用いて気筒間のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 ～ 1 4 のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 1 6】 気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間ばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 1 7】 吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 6 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 1 8】 気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 1 9】 吸気弁の作用角に基づいて気筒間の空燃比のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 8 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 2 0】 吸気弁の作用角に基づいて燃料噴射量を補正することにより、気筒間の空燃比のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 9 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 2 1】 気筒間の空燃比のばらつきが検出されたときに、そのばら

つきを低減する燃料噴射量補正係数を算出し、その燃料噴射量補正係数とそのときの吸気弁の作用角とに基づいて燃料噴射量補正係数と吸気弁の作用角との関係を算出し、吸気弁の作用角が変更されたときには、変更後の吸気弁の作用角とその関係とに基づいて吸気弁作用角変更後の燃料噴射量補正係数を算出することを特徴とする請求項 2 0 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 2 2】 空燃比又は酸素濃度を検出するためのセンサの数が気筒数よりも少ない多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁の作用角に基づいて、空燃比フィードバック制御に関する所定の係数を補正することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 2 3】 空燃比又は酸素濃度を検出するためのセンサの数が気筒数よりも少ない多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁の作用角に基づいて目標空燃比を補正することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 2 4】 気筒間の空燃比のばらつきが検出されたときに、目標空燃比を算出し、その目標空燃比とそのときの吸気弁の作用角とに基づいて目標空燃比と吸気弁の作用角との関係を算出し、吸気弁の作用角が変更されたときには、変更後の吸気弁の作用角とその関係とに基づいて吸気弁作用角変更後の目標空燃比を算出することを特徴とする請求項 2 2 又は 2 3 に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【請求項 2 5】 算出された燃料噴射量の補正量が小さいときには、それぞれの気筒について燃料噴射量を別個に補正することによって気筒間の空燃比のばらつきを抑制し、算出された燃料噴射量の補正量が大きいときには、燃料噴射量の補正量を所定値でガードすると共に、目標空燃比を補正し、その目標空燃比に基づいてすべての気筒の燃料噴射量を一律に補正することを特徴とする請求項 2 0 ～ 2 4 のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置。

【発明の詳細な説明】

【0 0 0 1】

【発明の属する技術分野】

本発明は多気筒内燃機関の制御装置に関する。

【0 0 0 2】

【従来の技術】

従来、気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置が知られている。この種の多気筒内燃機関の制御装置の例としては、例えば特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載されたものがある。特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置では、空燃比センサの出力値に基づいて複数気筒のうちのどの気筒の空燃比がいくつであるかを算出し、各気筒のバルブリフト量を制御することにより、気筒間の空燃比のばらつきが抑制されている。

【0 0 0 . 3】

【発明が解決しようとする課題】

ところが、特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置のように空燃比センサの出力値に基づいて複数気筒のうちのどの気筒の空燃比がいくつであるかが算出され、各気筒のバルブリフト量が制御されると、気筒間の空燃比のばらつきが抑制されるものの、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合には気筒間のトルクのばらつきが生じてしまい、脈動が生じてしまうおそれがあった。一方、特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置では、気筒間の空燃比のばらつきが抑制されても気筒間のトルクのばらつきが生じてしまうおそれがあることが考慮されていない。従って、特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置によっては、気筒間の空燃比のばらつきが抑制されるものの気筒間のトルクのばらつきが生じてしまう状況を回避することができないおそれがあった。

【0 0 0 4】

更に特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置では、バルブリフト量を制御することにより気筒間の空燃比のばらつきが抑制されているものの、特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報には、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量の変更され得る場合に、どのように気筒間の空燃比のばらつきを抑制すべきかについて開示されていない。また特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報には、吸気弁の作用角の変更され得る場合に、どのように気筒間の空燃比のばらつきを抑制すべきかについても開示されていない。従って特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置によっては、吸気弁及び排気弁の

バルブオーバーラップ量が変更され得る場合や、吸気弁の作用角が変更され得る場合に、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制できないおそれがあった。

【0005】

前記問題点に鑑み、本発明は気筒間の空燃比のばらつきを抑制すると共に気筒間のトルクのばらつきを抑制することができる多気筒内燃機関の制御装置を提供することを目的とする。

【0006】

更に本発明は気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる多気筒内燃機関の制御装置を提供することを目的とする。詳細には、本発明は吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が変更され得る場合や吸気弁の作用角が変更され得る場合に気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる多気筒内燃機関の制御装置を提供することを目的とする。

【0007】

更に本発明は吸気弁の作用角に基づいて目標空燃比が補正されない場合よりも目標空燃比の値を適切な値にすることができる。つまり、センサのガス当たりが悪い場合、つまり、センサの出力値から算出される目標空燃比が適切な目標空燃比にならない場合であっても適切な空燃比フィードバック制御を実行することができる多気筒内燃機関の制御装置を提供することを目的とする。

【0008】

【課題を解決するための手段】

請求項1に記載の発明によれば、気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいては制限されないように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【0009】

請求項2に記載の発明によれば、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制

限されるように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項1に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【0010】

請求項1及び2に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいては制限されないように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。好適には、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するとき、その気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定される。すなわち、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁開度と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁開度とをほぼ等しくしておくことにより、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するときその気筒内に吸入される吸入空気量と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときその気筒内に吸入される吸入空気量とを等しくすることができる。更に請求項1及び2に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するときその気筒内に吸入される吸入空気量と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときその気筒内に吸入される吸入空気量とを等しくした上で、排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。すなわち、すべての気筒の吸入空気量が等しくされた上で、すべての気筒の排気ガス空燃比が等しくなるように燃料噴射量が補正される。そのため、特開平6-213044号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置のように気筒間の空燃比のばらつきが抑制されるものの、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合に気筒間のトルクのばらつきが生じてしまい、脈動が生じてしまうのを回避することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを抑制すると共に気筒間のトルクのばら

つきを抑制することができる。

【 0 0 1 1 】

請求項 3 に記載の発明によれば、気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁の作用角が所定作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 1 2 】

請求項 4 に記載の発明によれば、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁の作用角に基づいては制限されないように吸気弁の作用角が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 3 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 1 3 】

請求項 5 に記載の発明によれば、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁の作用角に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁の作用角が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 4 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 1 4 】

請求項 6 に記載の発明によれば、吸気弁の作用角が最大作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 3 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 1 5 】

請求項 3 ～ 6 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、吸気弁の作用角が所定作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。詳細には、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁の作用角に基づいては制限されないように吸気弁の作用角が設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。好適には、気

筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁の作用角に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁の作用角が設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。最適には、吸気弁の作用角が最大作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するとき、その気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁の作用角に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁の作用角が最大作用角に設定される。すなわち、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁開度と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁開度とをほぼ等しくしておくことにより、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒内に吸入される吸入空気量と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒内に吸入される吸入空気量とを等しくすることができる。更に請求項 3 ～ 6 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒内に吸入される吸入空気量と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒内に吸入される吸入空気量とを等しくした上で、排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。すなわち、すべての気筒の吸入空気量が等しくされた上で、すべての気筒の排気ガス空燃比が等しくなるように燃料噴射量が補正される。そのため、特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置のように気筒間の空燃比のばらつきが抑制されるものの、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合に気筒間のトルクのばらつきが生じてしまい、脈動が生じてしまうのを回避することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを抑制すると共に気筒間のトルクのばらつきを抑制することができる。

【 0 0 1 6 】

請求項 7 に記載の発明によれば、気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が所定量に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 1 7 】

請求項 8 に記載の発明によれば、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されないように吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 7 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 1 8 】

請求項 9 に記載の発明によれば、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 8 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 1 9 】

請求項 1 0 に記載の発明によれば、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が最小バルブオーバーラップ量に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 7 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 2 0 】

請求項 7 ～ 1 0 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が所定量に設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。詳細には、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されないように吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。好適には、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。最適には、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が最小バルブオーバーラップ量に設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するとき、その気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁及

び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されず、スロットル弁開度に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が最小バルブオーバーラップ量に設定される。すなわち、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁開度と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁開度とをほぼ等しくしておくことにより、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒内に吸入される吸入空気量と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒内に吸入される吸入空気量とを等しくすることができる。更に請求項 7 ～ 1 0 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、ある気筒の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒内に吸入される吸入空気量と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒内に吸入される吸入空気量とを等しくした上で、排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。すなわち、すべての気筒の吸入空気量が等しくされた上で、すべての気筒の排気ガス空燃比が等しくなるように燃料噴射量が補正される。そのため、特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置のように気筒間の空燃比のばらつきが抑制されるものの、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合に気筒間のトルクのばらつきが生じてしまい、脈動が生じてしまうのを回避することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを抑制すると共に気筒間のトルクのばらつきを抑制することができる。

【 0 0 2 1 】

請求項 1 1 に記載の発明によれば、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁及び排気弁のバルブ開特性のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 ～ 1 0 のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 2 2 】

請求項 1 2 に記載の発明によれば、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量がスロットル弁開度に基づいては制限されず、吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁及び排気

弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁及び排気弁のバルブ開特性のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 1 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 2 3 】

請求項 1 1 及び 1 2 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出され、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁及び排気弁のバルブ開特性のばらつきが抑制される。好適には、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量がスロットル弁開度に基づいては制限されず、吸気弁又は排気弁のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出され、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁及び排気弁のバルブ開特性のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒の排気ガス空燃比と他の気筒の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒の吸気弁及び排気弁のバルブ開特性が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸気弁及び排気弁のバルブ開特性のばらつきを抑制することができる。

【 0 0 2 4 】

請求項 1 3 に記載の発明によれば、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、吸気弁の作用角が前記所定作用角よりも小さい作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸入空気量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 3 ～ 6 のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 2 5 】

請求項 1 3 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、吸気弁の作用角が前記所定作用角よりも小さい作用角に設

定されている気筒の排気ガス空燃比が算出され、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸入空気量のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒の排気ガス空燃比と他の気筒の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒の吸気弁の作用角が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸入空気量のばらつきを抑制することができる。

【 0 0 2 6 】

請求項 1 4 に記載の発明によれば、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、吸気弁の作用角が前記所定作用角よりも小さい作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁の作用角のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 3 ～ 6 のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 2 7 】

請求項 1 4 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、吸気弁の作用角が前記所定作用角よりも小さい作用角に設定されている気筒の排気ガス空燃比が算出され、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁の作用角のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒の排気ガス空燃比と他の気筒の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒の吸気弁の作用角が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸気弁の作用角のばらつきを抑制することができる。

【 0 0 2 8 】

請求項 1 5 に記載の発明によれば、ニューラルネットワークを用いて気筒間のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 ～ 1 4 のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 2 9 】

請求項 1 5 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、ニューラルネットワーク

を用いて気筒間のばらつきが抑制される。そのため、ニューラルネットワークを用いない場合よりも効果的に気筒間のばらつきを抑制することができる。

【0030】

請求項16に記載の発明によれば、気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間ばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【0031】

請求項17に記載の発明によれば、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制することを特徴とする請求項16に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【0032】

請求項16及び17に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間ばらつきが抑制される。詳細には、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が変更され得る場合に、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間ばらつきが抑制されない特開平6-213044号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【0033】

請求項18に記載の発明によれば、気筒間ばらつきを抑制するようにした多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきを抑制することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【0034】

請求項19に記載の発明によれば、吸気弁の作用角に基づいて気筒間の空燃比のばらつきを抑制することを特徴とする請求項18に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【0035】

請求項 1 8 及び 1 9 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制される。詳細には、吸気弁の作用角に基づいて気筒間の空燃比のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁の作用角が変更され得る場合に、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制されない特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【 0 0 3 6 】

請求項 2 0 に記載の発明によれば、吸気弁の作用角に基づいて燃料噴射量を補正することにより、気筒間の空燃比のばらつきを抑制することを特徴とする請求項 1 9 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 3 7 】

請求項 2 1 に記載の発明によれば、気筒間の空燃比のばらつきが検出されたときに、そのばらつきを低減する燃料噴射量補正係数を算出し、その燃料噴射量補正係数とそのときの吸気弁の作用角とに基づいて燃料噴射量補正係数と吸気弁の作用角との関係を算出し、吸気弁の作用角が変更されたときには、変更後の吸気弁の作用角とその関係とに基づいて吸気弁作用角変更後の燃料噴射量補正係数を算出することを特徴とする請求項 2 0 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 3 8 】

請求項 2 0 及び 2 1 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、吸気弁の作用角に基づいて燃料噴射量を補正することにより気筒間の空燃比のばらつきが抑制される。例えばある気筒の空燃比がリッチ側にばらついている場合にはその気筒の燃料噴射量を減量補正することにより気筒間の空燃比のばらつきが抑制される。また、吸気弁の作用角が小さくなるほど、実際の作用角が目標作用角からずれたときに気筒間の空燃比のばらつきが大きくなる点に鑑み、例えば吸気弁の作用角が小さくなるほど燃料噴射量の補正量を多くすることにより気筒間の空燃比のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁の作用角に基づいて燃料噴射量が補正されない場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。詳

細には、気筒間の空燃比のばらつきが検出されたときに、そのばらつきを低減する燃料噴射量補正係数が算出され、その燃料噴射量補正係数とそのときの吸気弁の作用角とに基づいて燃料噴射量補正係数と吸気弁の作用角との関係が算出され、吸気弁の作用角が変更されたときには、変更後の吸気弁の作用角とその関係とに基づいて吸気弁作用角変更後の燃料噴射量補正係数が算出される。燃料噴射量補正係数と吸気弁の作用角との関係を示すものとしては、例えば関係式やマップが使用可能である。

【 0 0 3 9 】

請求項 2 2 に記載の発明によれば、空燃比又は酸素濃度を検出するためのセンサの数が気筒数よりも少ない多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁の作用角に基づいて、空燃比フィードバック制御に関する所定の係数を補正することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 4 0 】

請求項 2 3 に記載の発明によれば、空燃比又は酸素濃度を検出するためのセンサの数が気筒数よりも少ない多気筒内燃機関の制御装置において、吸気弁の作用角に基づいて目標空燃比を補正することを特徴とする多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 4 1 】

請求項 2 4 に記載の発明によれば、気筒間の空燃比のばらつきが検出されたときに、目標空燃比を算出し、その目標空燃比とそのときの吸気弁の作用角とに基づいて目標空燃比と吸気弁の作用角との関係を算出し、吸気弁の作用角が変更されたときには、変更後の吸気弁の作用角とその関係とに基づいて吸気弁作用角変更後の目標空燃比を算出することを特徴とする請求項 2 2 又は 2 3 に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【 0 0 4 2 】

請求項 2 2 から 2 4 に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、空燃比フィードバック制御に関する所定の係数が吸気弁の作用角に基づいて補正される。詳細には、吸気弁の作用角に基づいて目標空燃比が補正される。例えばセンサのガス当たりが悪いために目標空燃比が適切に設定されず、その結果、全体の空燃比がリ

ッチ側にシフトしている場合には、全体の空燃比をリーン側にシフトさせるように目標空燃比が補正される。また、吸気弁の実際の作用角が吸気弁の目標作用角からずれてしまう場合、センサの出力値に基づいて設定される目標空燃比は、吸気弁の作用角が小さいほど適切な目標空燃比から大きくずれてしまう傾向がある点に鑑み、例えば吸気弁の作用角が小さくなるほど目標空燃比の補正量が多くされる。そのため、吸気弁の作用角に基づいて目標空燃比が補正されない場合よりも目標空燃比の値を適切な値にすることができる。つまり、センサのガス当たりが悪い場合、つまり、センサの出力値から算出される目標空燃比が適切な目標空燃比にならない場合であっても適切な空燃比フィードバック制御を実行することができる。詳細には、気筒間の空燃比のばらつきが検出されたときに、目標空燃比が算出（適切な目標空燃比に補正）され、その目標空燃比とそのときの吸気弁の作用角とに基づいて目標空燃比と吸気弁の作用角との関係が算出され、吸気弁の作用角が変更されたときには、変更後の吸気弁の作用角とその関係とに基づいて吸気弁作用角変更後の適切な目標空燃比が算出される。目標空燃比と吸気弁の作用角との関係を示すものとしては、例えば関係式やマップが使用可能である。

【0043】

請求項25に記載の発明によれば、算出された燃料噴射量の補正量が小さいときには、それぞれの気筒について燃料噴射量を別個に補正することによって気筒間の空燃比のばらつきを抑制し、算出された燃料噴射量の補正量が大きいときには、燃料噴射量の補正量を所定値でガードすると共に、目標空燃比を補正し、その目標空燃比に基づいてすべての気筒の燃料噴射量を一律に補正することを特徴とする請求項20～24のいずれか一項に記載の多気筒内燃機関の制御装置が提供される。

【0044】

請求項25に記載の多気筒内燃機関の制御装置では、燃料噴射量の補正量が大きいとトルク変動が生ずるおそれがある点に鑑み、算出された燃料噴射量の補正量が小さいときには、それぞれの気筒について燃料噴射量を別個に補正することによって気筒間の空燃比のばらつきが抑制され、算出された燃料噴射量の補正量が大きいときには、燃料噴射量の補正量が所定値でガードされると共に、目標空

燃比が補正され、その目標空燃比に基づいてすべての気筒の燃料噴射量が一律に補正される。そのため、トルク変動を抑制しつつ空燃比を適切に制御することができる。

【0045】

【発明の実施の形態】

以下、添付図面を用いて本発明の実施形態について説明する。

【0046】

図1は本発明の内燃機関の制御装置の第一の実施形態の概略構成図、図2は図1に示した内燃機関の制御装置の吸気系等の詳細図、図3は図2に示した内燃機関の制御装置の吸気系等の平面図である。図1～図3において、1は内燃機関、2は吸気弁、3は排気弁、4は吸気弁を開閉させるためのカム、5は排気弁を開閉させるためのカム、6は吸気弁用カム4を担持しているカムシャフト、7は排気弁用カム5を担持しているカムシャフトである。図4は図1に示した吸気弁用カム及びカムシャフトの詳細図である。図4に示すように、本実施形態のカム4のカムプロファイルは、カムシャフト中心軸線の変化している。つまり、本実施形態のカム4は、図4の左端のノーズ高さが右端のノーズ高さよりも大きくなっている。すなわち、本実施形態の吸気弁2のバルブリフト量は、バルブリフタがカム4の左端と接しているときよりも、バルブリフタがカム4の右端と接しているときの方が小さくなる。

【0047】

図1～図3の説明に戻り、8は気筒内に形成された燃焼室、9はバルブリフト量を変更するために吸気弁2に対してカム4をカムシャフト中心軸線の方に移動させるためのバルブリフト量変更装置である。つまり、バルブリフト量変更装置9を作動することにより、カム4の左端（図4）においてカム4とバルブリフタとを接触させたり、カム4の右端（図4）においてカム4とバルブリフタとを接触させたりすることができる。バルブリフト量変更装置9によって吸気弁2のバルブリフト量が増え変わると、それに伴って、吸気弁2の開口面積が増え変わることになる。本実施形態の吸気弁2では、バルブリフト量が増え変わることによって吸気弁2の開口面積が増え加するようになっている。10はバルブリフト量変更

装置 9 を駆動するためのドライバ、11 は吸気弁 2 の開弁期間を変更することなく吸気弁の開閉タイミングをシフトさせるための開閉タイミングシフト装置である。つまり、開閉タイミングシフト装置 11 を作動することにより、吸気弁 2 の開閉タイミングを進角側にシフトさせたり、遅角側にシフトさせたりすることができる。12 は開閉タイミングシフト装置 11 を作動するための油圧を制御するオイルコントロールバルブである。尚、本実施形態における可変動弁機構には、バルブリフト量変更装置 9 及び開閉タイミングシフト装置 11 の両者が含まれることになる。

【0048】

13 はクランクシャフト、14 はオイルパン、15 は燃料噴射弁、16 は吸気弁 2 のバルブリフト量及び開閉タイミングシフト量を検出するためのセンサ、17 は機関回転数を検出するためのセンサである。18 は気筒内に吸入空気を供給する吸気管内の圧力を検出するための吸気管圧センサ、19 はエアフローメータ、20 は内燃機関冷却水の温度を検出するための冷却水温センサ、21 は気筒内に供給される吸入空気の吸気管内における温度を検出するための吸入空気温センサ、22 は ECU（電子制御装置）である。50 はシリンダ、51、52 は吸気管、53 はサージタンク、54 は排気管、55 は点火栓、56 はアクセルペダル開度とは無関係に開度を変更せしめられるスロットル弁、57 は排気ガス空燃比を検出するための空燃比センサである。

【0049】

図 5 は図 1 に示したバルブリフト量変更装置等の詳細図である。図 5 において、30 は吸気弁用カムシャフト 6 に連結された磁性体、31 は磁性体 30 を左側に付勢するためのコイル、32 は磁性体 30 を右側に付勢するための圧縮ばねである。コイル 31 に対する通電量が増加されるに従って、カム 4 及びカムシャフト 6 が左側に移動する量が増加し、吸気弁 2 のバルブリフト量が減少せしめられることになる。

【0050】

図 6 はバルブリフト量変更装置が作動されるのに伴って吸気弁のバルブリフト量が増加する様子を示した図である。図 6 に示すように、コイル 31 に対する通

電量が減少されるに従って、吸気弁 2 のバルブリフト量が増加せしめられる（実線→破線→一点鎖線）。また本実施形態では、バルブリフト量変更装置 9 が作動されるのに伴って、吸気弁 2 の開弁期間も変更せしめられる。つまり、吸気弁 2 の作用角も変更せしめられる。詳細には、吸気弁 2 のバルブリフト量が増加せしめられるのに伴って、吸気弁 2 の作用角が増加せしめられる（実線→破線→一点鎖線）。更に本実施形態では、バルブリフト量変更装置 9 が作動されるのに伴って、吸気弁 2 のバルブリフト量がピークとなるタイミングも変更せしめられる。詳細には、吸気弁 2 のバルブリフト量が増加せしめられるのに伴って、吸気弁 2 のバルブリフト量がピークとなるタイミングが遅角せしめられる（実線→破線→一点鎖線）。

【 0 0 5 1 】

図 7 は図 1 に示した開閉タイミングシフト装置等の詳細図である。図 7 において、4 0 は吸気弁 2 の開閉タイミングを進角側にシフトさせるための進角側油路、4 1 は吸気弁 2 の開閉タイミングを遅角側にシフトさせるための遅角側油路、4 2 はオイルポンプである。進角側油路 4 0 内の油圧が増加されるに従い、吸気弁 2 の開閉タイミングが進角側にシフトせしめられる。つまり、クランクシャフト 1 3 に対するカムシャフト 6 の回転位相が進角せしめられる。一方、遅角側油路 4 1 の油圧が増加されるに従い、吸気弁 2 の開閉タイミングが遅角側にシフトせしめられる。つまり、クランクシャフト 1 3 に対するカムシャフト 6 の回転位相が遅角せしめられる。

【 0 0 5 2 】

図 8 は開閉タイミングシフト装置が作動されるのに伴って吸気弁の開閉タイミングがシフトする様子を示した図である。図 8 に示すように、進角側油路 4 0 内の油圧が増加されるに従って吸気弁 2 の開閉タイミングが進角側にシフトされる（実線→破線→一点鎖線）。このとき、吸気弁 2 の開弁期間は変更されない、つまり、吸気弁 2 が開弁している期間の長さは変更されない。

【 0 0 5 3 】

図 9 は第二の実施形態の内燃機関の制御装置の吸気系等の詳細図である。図 9 において、図 1 ～図 8 に示した参照番号と同一の参照番号は、図 1 ～図 8 に示し

た部品又は部分と同一の部品又は部分を示している。本実施形態において、排気弁駆動用カムは図4に示した吸気弁駆動用カム4とほぼ同様に構成されている。

9'は排気弁3のバルブリフト量を変更するために排気弁3に対して排気弁駆動用カムをカムシャフト中心軸線の方角に移動させるためのバルブリフト量変更装置である。このバルブリフト量変更装置9'は、バルブリフト量変更装置9とほぼ同様に構成されている。11'は排気弁3の開弁期間を変更することなく排気弁の開閉タイミングをシフトさせるための開閉タイミングシフト装置である。この開閉タイミングシフト装置11'は、開閉タイミングシフト装置11とほぼ同様に構成されている。

【0054】

図10は第三の実施形態の内燃機関の制御装置の吸気系等の詳細図である。図10において、図1～図8に示した参照番号と同一の参照番号は、図1～図8に示した部品又は部分と同一の部品又は部分を示している。58は個々の吸気弁2（図3参照）をそれぞれ独立して駆動することができる例えば電磁駆動式の吸気弁駆動装置である。58'は個々の排気弁3（図3参照）をそれぞれ独立して駆動することができる例えば電磁駆動式の排気弁駆動装置である。

【0055】

尚、上述した第一から第三の実施形態の変形例では、スロットル弁56を排除することも可能である。

【0056】

上述した第一から第三の実施形態及びそれらの変形例において、空燃比センサ57の出力値に基づいて複数気筒#1～#4のうちのどの気筒の空燃比がいくつであるかを算出し、各気筒の吸気弁2及び／又は排気弁3のバルブリフト量を制御すると、気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。ところが、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合には、気筒間の空燃比のばらつきが抑制されたとしても、気筒間のトルクのばらつきが生じてしまい、脈動（トルク変動）が生じてしまう。そこで第一から第三の実施形態及びそれらの変形例では、気筒間の空燃比のばらつきを抑制すると共に気筒間のトルクのばらつきを抑制するために後述するような制御が行われる。

【0057】

図11は第一から第三の実施形態及びそれらの変形例の燃料噴射量ばらつき学習方法を示したフローチャートである。このルーチンは所定時間間隔で実行される。図11に示すように、このルーチンが開始されると、まずステップ100において、吸気弁2の作用角が例えば図6に一点鎖線で示すように最大になっているか否かが判断される。YESのときには、シリンダ50内に吸入される吸入空気量がスロットル弁56の開度又は吸気管51、52内の最も絞られている部分の断面積に基づいて決定され、気筒間の吸気弁2の作用角のばらつきが存在するとしても、それに伴って吸入空気量が気筒間でばらつくことはないと判断し、ステップ101に進む。一方、NOのとき、つまり、吸気弁2の作用角が比較的小さく吸気弁2の開口面積が比較的小さいときには、シリンダ50内に吸入される吸入空気量が吸気弁2の開口面積に基づいて決定され、仮に気筒間の吸気弁2の作用角のばらつきが存在する場合には吸入空気量が気筒間でばらついてしまい、燃料噴射量のばらつき学習を行うことができないと判断し、このルーチンを終了する。

【0058】

ステップ101では複数気筒#1～#4のうちの特定気筒(N番気筒)の排気ガス空燃比を算出するタイミングであるか否かが判断される。YESのときにはステップ102に進み、NOのときには、このルーチンを終了する。ステップ102では、N番気筒の排気ガス空燃比が数サイクル分ほど検出され、それらの平均空燃比が算出される。この平均空燃比の算出は、すべての気筒#1～#4について行われる。次いでステップ103では、各気筒#1～#4内に吸入される吸入空気量が等しくなっているとの考えに基づき、ステップ102において算出された各気筒#1～#4の空燃比から気筒間の燃料噴射量のばらつき ΔQ_n が算出される。

【0059】

次いでステップ104では、ステップ103において算出された気筒間の燃料噴射量のばらつき ΔQ_n に基づいて燃料噴射量のばらつき率 Q_{rate-n} が算出される。次いでステップ105では、気筒間の燃料噴射量のばらつきがなくな

るように、各気筒 # 1 ~ # 4 の燃料噴射量が補正される。

【 0 0 6 0 】

第一から第三の実施形態によれば、吸気弁 2 の作用角が最大作用角に設定されているとステップ 1 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 の作用角に基づいては制限されないように吸気弁 2 の作用角が設定されているとステップ 1 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。より詳細には、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 の作用角に基づいては制限されず、スロットル弁 5 6 の開度に基づいて制限されるように吸気弁 2 の作用角が設定されているとステップ 1 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ステップ 1 0 2 においてある気筒の排気ガス空燃比を算出する場合には、不図示のステップにおいて、その気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 の作用角に基づいては制限されず、スロットル弁 5 6 の開度に基づいて制限されるように吸気弁 2 の作用角が最大作用角に設定される。すなわち、1 番気筒 # 1 の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁 5 6 の開度と他の気筒 # 2 ~ # 4 の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁 5 6 の開度とをほぼ等しくしておくことにより、1 番気筒 # 1 の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒 # 1 内に吸入される吸入空気量と他の気筒 # 2 ~ # 4 の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒 # 2 ~ # 4 内に吸入される吸入空気量とを等しくすることができる。

【 0 0 6 1 】

更に第一から第三の実施形態によれば、ある気筒 # 1 の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒 # 1 内に吸入される吸入空気量と他の気筒 # 2 ~ # 4 の排気ガス空燃比を算出するときにその気筒 # 2 ~ # 4 内に吸入される吸入空気量とが等しくなるとステップ 1 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 5 において、排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。すなわち、すべての気筒の吸入空気量が等しくされた上で、すべての気筒の排気ガス空燃比が等しくなるように燃料噴射量が補正される。そのため、気筒間の空燃

比のばらつきを抑制すると共に気筒間のトルクのばらつきを抑制することができる。

【0062】

言い換えれば、第一から第三の実施形態によれば、気筒内に吸入される吸入空気が吸気弁2のバルブ開特性に基づいては制限されず、スロットル弁56の開度に基づいて制限されるように吸気弁2のバルブ開特性が設定されているとステップ100において判断されたときに、ステップ102において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ステップ102においてある気筒の排気ガス空燃比を算出する場合には、不図示のステップにおいて、その気筒内に吸入される吸入空気が吸気弁2のバルブ開特性に基づいては制限されず、スロットル弁56の開度に基づいて制限されるように吸気弁2のバルブ開特性が設定される。

【0063】

また、スロットル弁56が設けられていない第一から第三の実施形態の変形例によれば、第一から第三の実施形態と同様に、吸気弁2の作用角が最大作用角に設定されているとステップ100において判断されたときに、ステップ102において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、気筒内に吸入される吸入空気が吸気弁2の作用角に基づいては制限されないように吸気弁2の作用角が設定されているとステップ100において判断されたときに、ステップ102において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。より詳細には、気筒内に吸入される吸入空気が吸気弁2の作用角に基づいては制限されず、吸気管51、52内の最も絞られている部分の断面積に基づいて制限されるように吸気弁2の作用角が設定されているとステップ100において判断されたときに、ステップ102において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ステップ102においてある気筒の排気ガス空燃比を算出する場合には、不図示のステップにおいて、その気筒内に吸入される吸入空気が吸気弁2の作用角に基づいては制限されず、吸気管51、52内の最も絞られている部分の断面積に基づいて制限されるように吸気弁2の作用角が最大作用角に設定される。

【0064】

言い換えれば、第一から第三の実施形態の変形例によれば、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 のバルブ開特性に基づいては制限されず、吸気管 5 1, 5 2 内の最も絞られている部分の断面積に基づいて制限されるように吸気弁 2 のバルブ開特性が設定されているとステップ 1 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ステップ 1 0 2 においてある気筒の排気ガス空燃比を算出する場合には、不図示のステップにおいて、その気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 のバルブ開特性に基づいては制限されず、吸気管 5 1, 5 2 内の最も絞られている部分の断面積に基づいて制限されるように吸気弁 2 のバルブ開特性が設定される。

【0 0 6 5】

また、第一から第三の実施形態及びそれらの変形例によれば、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制される。詳細には、吸気弁の作用角に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。更に詳細には、図 1 1 のステップ 1 0 0 において吸気弁 2 の作用角が最大であると判断されたときに、ステップ 1 0 5 において気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁の作用角が変更され得る場合に、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制されない場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【0 0 6 6】

図 1 2 は第三の実施形態及びその変形例の吸気弁作用角ばらつき学習方法を示したフローチャートである。このルーチンは、図 1 1 に示したルーチンと同様に所定時間間隔で実行される。図 1 2 に示すように、このルーチンが開始されると、まずステップ 1 5 0 において、図 1 1 に示したステップ 1 0 5 の実行が完了したか否かが判断される。全気筒の燃料噴射量の補正が完了しているときにはステップ 1 5 1 に進み、まだ完了していないときには気筒間の吸気弁 2 の作用角のばらつきを抑制することができないと判断し、このルーチンを終了する。ステップ 1 5 1 では、吸気弁 2 の作用角が予め定められた閾値以下であるか否かが判断される。つまり、気筒内に吸入される吸入空気量がスロットル弁 5 6 の開度に基づいては制限されず、吸気弁 2 の作用角に基づいて制限されるように、吸気弁 2 の

作用角が比較的小さい値に設定されているか否かが判断される。YESのときにはステップ152に進み、NOのときには、このルーチンを終了する。

【0067】

ステップ152では複数気筒#1～#4のうちの特定気筒（N番気筒）の排気ガス空燃比を算出するタイミングであるか否かが判断される。YESのときにはステップ153に進み、NOのときには、このルーチンを終了する。ステップ153では、N番気筒の排気ガス空燃比が数サイクル分ほど検出され、それらの平均空燃比が算出される。この平均空燃比の算出は、すべての気筒#1～#4について行われる。次いでステップ154では、各気筒#1～#4の燃料噴射量が等しくなっているとの考えに基づき、ステップ153において算出された各気筒#1～#4の空燃比から気筒間の吸入空気量のばらつき ΔQ が算出される。

【0068】

次いでステップ155では、ステップ154において算出された気筒間の吸入空気量のばらつき ΔQ に基づいて特定気筒（N番気筒）の吸気弁2の作用角のばらつき $\Delta A n g$ が算出される。この吸気弁2の作用角のばらつき $\Delta A n g$ の算出は、すべての気筒#1～#4について行われる。次いでステップ156では、気筒間の吸気弁2の作用角のばらつきがなくなるように、つまり、気筒間の吸入空気量のばらつきがなくなるように、吸気弁駆動装置58によって各気筒#1～#4の吸気弁2の作用角が補正される。

【0069】

第三の実施形態によれば、図11のステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量がスロットル弁56の開度に基づいては制限されず、吸気弁2のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁2のバルブ開特性が設定されているとステップ151において判断されたときには、ステップ153において、その気筒の排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ156において、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁2のバルブ開特性のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒#1の排気ガス空燃比と他の気筒#2～#4の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒#1～#4の吸気弁2のバルブ開

特性が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在していた場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸気弁 2 のバルブ開特性のばらつきを抑制することができる。

【0070】

また、第三の実施形態の変形例によれば、図 11 のステップ 105 において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気管 51, 52 内の最も絞られている部分の断面積に基づいては制限されず、吸気弁 2 のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁 2 のバルブ開特性が設定されているとステップ 151 において判断されたときには、ステップ 153 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ 156 において、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁 2 のバルブ開特性のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒 #1 の排気ガス空燃比と他の気筒 #2 ~ #4 の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒 #1 ~ #4 の吸気弁 2 のバルブ開特性が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在していた場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸気弁 2 のバルブ開特性のばらつきを抑制することができる。

【0071】

詳細には、第三の実施形態及びその変形例によれば、図 11 のステップ 105 において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、ステップ 151 において吸気弁 2 の作用角が最大作用角よりも小さい所定作用角に設定されていると判断されたときには、ステップ 153 において排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ 156 において、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁 2 の作用角のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒 #1 の排気ガス空燃比と他の気筒 #2 ~ #4 の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒 #1 ~ #4 の吸気弁 2 の作用角が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在していた場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸気弁 2 の作用角のばらつきを抑制することができる。

【 0 0 7 2 】

言い換えれば、第三の実施形態及びその変形例によれば、図 1 1 のステップ 1 0 5 において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、ステップ 1 5 1 において吸気弁 2 の作用角が最大作用角よりも小さい所定作用角に設定されていると判断されたときには、ステップ 1 5 3 において排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ 1 5 6 において、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸入空気量のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒 # 1 の排気ガス空燃比と他の気筒 # 2 ~ # 4 の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒 # 1 ~ # 4 の吸気弁 2 の作用角が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在していた場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸入空気量のばらつきを抑制することができる。

【 0 0 7 3 】

また、第一から第三の実施形態及びそれらの変形例によれば、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制される。詳細には、図 1 2 のステップ 1 5 1 において吸気弁 2 の作用角が予め定められた閾値以下であると判断されたときに、ステップ 1 5 6 において気筒間の吸気弁 2 の作用角のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁の作用角が変更され得る場合に、上述した閾値とは無関係に気筒間の吸気弁 2 の作用角のばらつきが抑制される場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【 0 0 7 4 】

図 1 3 は第一及び第二の実施形態及びそれらの変形例の吸気弁作用角ばらつき学習方法を示したフローチャートである。このルーチンは、図 1 1 に示したルーチンと同様に所定時間間隔で実行される。図 1 3 に示すように、このルーチンが開始されると、まずステップ 1 5 0 において、図 1 2 に示した場合と同様に、図 1 1 に示したステップ 1 0 5 の実行が完了したか否かが判断される。全気筒の燃料噴射量の補正が完了しているときにはステップ 1 5 1 に進み、まだ完了していないときには気筒間の吸気弁 2 の作用角のばらつきを抑制することができないと

判断し、このルーチンを終了する。ステップ151では、図12に示した場合と同様に、吸気弁2の作用角が予め定められた閾値以下であるか否かが判断される。YESのときにはステップ152に進み、NOのときには、このルーチンを終了する。

【0075】

ステップ152では、図12に示した場合と同様に、複数気筒#1～#4のうちの特定気筒（N番気筒）の排気ガス空燃比を算出するタイミングであるか否かが判断される。YESのときにはステップ153に進み、NOのときには、このルーチンを終了する。ステップ153では、図12に示した場合と同様に、N番気筒の排気ガス空燃比が数サイクル分ほど検出され、それらの平均空燃比が算出される。次いでステップ154では、図12に示した場合と同様に、各気筒#1～#4の燃料噴射量が等しくなっているとの考えに基づき、ステップ153において算出された各気筒#1～#4の空燃比から気筒間の吸入空気量のばらつき ΔQ が算出される。

【0076】

次いでステップ250では、ステップ154において算出された気筒間の吸入空気量のばらつき ΔQ に基づき、全気筒#1～#4のトルクが等しくなるように各気筒の燃料噴射量が補正される。次いでステップ251では、ステップ154において算出された気筒間の吸入空気量のばらつき ΔQ に基づき、全気筒#1～#4のトルクが等しくなるように各気筒の点火時期が補正される。例えばノッキングが発生しやすい機関高負荷運転時には、吸入空気量が比較的多い気筒の点火時期が遅角せしめられる。

【0077】

第一及び第二の実施形態によれば、図11のステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量がスロットル弁56の開度に基づいては制限されず、吸気弁2のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁2のバルブ開特性が設定されていると図13のステップ151において判断されたときには、ステップ153において、その気筒の排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ250及びステップ251において燃料噴

射量及び点火時期が補正されて、気筒間のトルクのばらつきが抑制される。

【0078】

また、第一及び第二の実施形態の変形例によれば、図11のステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気が吸気管51、52内の最も絞られている部分の断面積に基づいては制限されず、吸気弁2のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁2のバルブ開特性が設定されていると図13のステップ151において判断されたときには、ステップ153において、その気筒の排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ250及びステップ251において燃料噴射量及び点火時期が補正されて、気筒間のトルクのばらつきが抑制される。

【0079】

また、第一から第三の実施形態及びそれらの変形例によれば、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制される。詳細には、図13のステップ151において吸気弁2の作用角が予め定められた閾値以下であると判断されたときに、ステップ250において気筒間の空燃比のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁の作用角が変更され得る場合に、上述した閾値とは無関係に気筒間の空燃比のばらつきが抑制される場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【0080】

以下、本発明の内燃機関の制御装置の第四から第六の実施形態について説明する。第四から第六の実施形態の構成は、それぞれ上述した第一から第三の実施形態の構成とほぼ同様である。また第四から第六の実施形態の変形例の構成は、それぞれ上述した第一から第三の実施形態の変形例の構成とほぼ同様である。

【0081】

図14は第四から第六の実施形態及びそれらの変形例の燃料噴射量ばらつき学習方法を示したフローチャートである。このルーチンは、図11に示した場合と同様に所定時間間隔で実行される。図14に示すように、このルーチンが開始されると、まずステップ300において、吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラ

ップ量が最小になっているか否かが判断される。YESのときには、シリンダ50から吸気管51への吹き返しガス量が少ないために、シリンダ50内に吸入される吸入空気量がスロットル弁56の開度又は吸気管51, 52内の最も絞られている部分の断面積に基づいて決定され、気筒間の吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量のばらつきが存在するとしても、それに伴って吸入空気量が気筒間でばらつくことはないと判断し、ステップ101に進む。一方、NOのとき、つまり、吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量が比較的大きいときには、シリンダ50内に吸入される吸入空気量が吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量に基づいて決定され、仮に気筒間のバルブオーバーラップ量のばらつきが存在する場合には吸入空気量が気筒間でばらついてしまい、燃料噴射量のばらつき学習を行うことができないと判断し、このルーチンを終了する。

【0082】

ステップ101では、図11に示した場合と同様に、複数気筒#1～#4のうちの特定気筒(N番気筒)の排気ガス空燃比を算出するタイミングであるか否かが判断される。YESのときにはステップ102に進み、NOのときには、このルーチンを終了する。ステップ102では、図11に示した場合と同様に、N番気筒の排気ガス空燃比が数サイクル分ほど検出され、それらの平均空燃比が算出される。次いでステップ103では、図11に示した場合と同様に、ステップ102において算出された各気筒#1～#4の空燃比から気筒間の燃料噴射量のばらつき ΔQ_n が算出される。

【0083】

次いでステップ104では、図11に示した場合と同様に、ステップ103において算出された気筒間の燃料噴射量のばらつき ΔQ_n に基づいて燃料噴射量のばらつき率 Q_{rate-n} が算出される。次いでステップ105では、図11に示した場合と同様に、気筒間の燃料噴射量のばらつきがなくなるように、各気筒#1～#4の燃料噴射量が補正される。

【0084】

第四から第六の実施形態によれば、吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量が最小バルブオーバーラップ量に設定されているとステップ300において判

断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されないように吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量が設定されているとステップ 3 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。より詳細には、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されず、スロットル弁 5 6 の開度に基づいて制限されるように吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量が設定されているとステップ 3 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ステップ 1 0 2 においてある気筒の排気ガス空燃比を算出する場合には、不図示のステップにおいて、その気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されず、スロットル弁 5 6 の開度に基づいて制限されるように吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量が最小バルブオーバーラップ量に設定される。すなわち、1 番気筒 # 1 の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁 5 6 の開度と他の気筒 # 2 ~ # 4 の排気ガス空燃比を算出するときのスロットル弁 5 6 の開度とをほぼ等しくしておくことにより、1 番気筒 # 1 の排気ガス空燃比を算出ときにその気筒 # 1 内に吸入される吸入空気量と他の気筒 # 2 ~ # 4 の排気ガス空燃比を算出ときにその気筒 # 2 ~ # 4 内に吸入される吸入空気量とを等しくすることができる。

【 0 0 8 5 】

更に第四から第六の実施形態によれば、ある気筒 # 1 の排気ガス空燃比を算出ときにその気筒 # 1 内に吸入される吸入空気量と他の気筒 # 2 ~ # 4 の排気ガス空燃比を算出ときにその気筒 # 2 ~ # 4 内に吸入される吸入空気量とが等しくなるとステップ 3 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 5 において、排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。すなわち、すべての気筒の吸入空気量が等しくされた上で、すべての気筒の排気ガス空燃比が等しくなるように燃料噴射量が補正される。そのため、気筒間の空燃比のばらつきを抑制すると共に気筒間のトルクのばらつきを抑制することができ

る。

【 0 0 8 6 】

言い換えれば、第四から第六の実施形態によれば、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブ開特性に基づいては制限されず、スロットル弁 5 6 の開度に基づいて制限されるように吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブ開特性が設定されているとステップ 3 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ステップ 1 0 2 においてある気筒の排気ガス空燃比を算出する場合には、不図示のステップにおいて、その気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブ開特性に基づいては制限されず、スロットル弁 5 6 の開度に基づいて制限されるように吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブ開特性が設定される。

【 0 0 8 7 】

また、スロットル弁 5 6 が設けられていない第四から第六の実施形態の変形例によれば、第四から第六の実施形態と同様に、吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量が最小バルブオーバーラップ量に設定されているとステップ 3 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されないように吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量が設定されているとステップ 3 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。より詳細には、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されず、吸気管 5 1, 5 2 内の最も絞られている部分の断面積に基づいて制限されるように吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量が設定されているとステップ 3 0 0 において判断されたときに、ステップ 1 0 2 において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ステップ 1 0 2 においてある気筒の排気ガス空燃比を算出する場合には、不図示のステップにおいて、その気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量に基づいては制限されず、吸気管 5 1, 5 2 内の最も絞られている部分の断面積に基づいて制限されるように吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオ

ーバラップ量が最小バルブオーバーラップ量に設定される。

【0088】

言い換えれば、第四から第六の実施形態の変形例によれば、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性に基づいては制限されず、吸気管51、52内の最も絞られている部分の断面積に基づいて制限されるように吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性が設定されているとステップ300において判断されたときに、ステップ102において、その気筒の排気ガス空燃比が算出される。つまり、ステップ102においてある気筒の排気ガス空燃比を算出する場合には、不図示のステップにおいて、その気筒内に吸入される吸入空気量が吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性に基づいては制限されず、吸気管51、52内の最も絞られている部分の断面積に基づいて制限されるように吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性が設定される。

【0089】

また、第四から第六の実施形態及びそれらの変形例によれば、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間ばらつきが抑制される。詳細には、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。更に詳細には、図14のステップ300において吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量が最小であると判断されたときに、ステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が変更され得る場合に、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間ばらつきが抑制されない場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【0090】

図15は第六の実施形態及びその変形例のバルブオーバーラップ量ばらつき学習方法を示したフローチャートである。このルーチンは、図14に示したルーチンと同様に所定時間間隔で実行される。図15に示すように、このルーチンが開始されると、まずステップ150において、図12に示した場合と同様に、図14に示したステップ105の実行が完了したか否かが判断される。全気筒の燃料噴

射量の補正が完了しているときにはステップ450に進み、まだ完了していないときには気筒間の吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量のばらつきを抑制することができないと判断し、このルーチンを終了する。ステップ450では、吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量が予め定められた閾値以上であるか否かが判断される。つまり、気筒内に吸入される吸入空気量がスロットル弁56の開度に基づいては制限されず、吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量に基づいて制限されるように、吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量が比較的大きい値に設定されているか否かが判断される。YESのときにはステップ152に進み、NOのときには、このルーチンを終了する。

【0091】

ステップ152では、図12に示した場合と同様に、複数気筒#1～#4のうちの特定気筒（N番気筒）の排気ガス空燃比を算出するタイミングであるか否かが判断される。YESのときにはステップ153に進み、NOのときには、このルーチンを終了する。ステップ153では、図12に示した場合と同様に、N番気筒の排気ガス空燃比が数サイクル分ほど検出され、それらの平均空燃比が算出される。次いでステップ154では、図12に示した場合と同様に、各気筒#1～#4の燃料噴射量が等しくなっているとの考えに基づき、ステップ153において算出された各気筒#1～#4の空燃比から気筒間の吸入空気量のばらつき ΔQ が算出される。

【0092】

次いでステップ451では、ステップ154において算出された気筒間の吸入空気量のばらつき ΔQ に基づいて特定気筒（N番気筒）の吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量のばらつき ΔVO が算出される。この吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量のばらつき ΔVO の算出は、すべての気筒#1～#4について行われる。次いでステップ452では、気筒間の吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量のばらつきがなくなるように、つまり、気筒間の吸入空気量のばらつきがなくなるように、吸気弁駆動装置58によって各気筒#1～#4の吸気弁2の開弁時期が補正されると共に、排気弁駆動装置58'によって各気筒#1～#4の排気弁3の閉弁時期が補正される。

【0093】

第六の実施形態によれば、図14のステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量がスロットル弁56の開度に基づいては制限されず、吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性が設定されていると図15のステップ450において判断されたときには、ステップ153において、その気筒の排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ452において、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒#1の排気ガス空燃比と他の気筒#2～#4の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒#1～#4の吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在していた場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性のばらつきを抑制することができる。

【0094】

また、第六の実施形態の変形例によれば、図14のステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気管51、52内の最も絞られている部分の断面積に基づいては制限されず、吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性が設定されていると図15のステップ450において判断されたときには、ステップ153において、その気筒の排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ452において、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒#1の排気ガス空燃比と他の気筒#2～#4の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒#1～#4の吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在していた場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性のばらつきを抑制することができる。

【0095】

詳細には、第六の実施形態及びその変形例によれば、図14のステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、図15のステップ450において吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量が最小バルブオーバーラップ量よりも大きい所定バルブオーバーラップ量に設定されていると判断されたときには、ステップ153において排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ452において、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒#1の排気ガス空燃比と他の気筒#2～#4の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒#1～#4の吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在していた場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量のばらつきを抑制することができる。

【0096】

言い換えれば、第六の実施形態及びその変形例によれば、図14のステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、図15のステップ450において吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量が最小バルブオーバーラップ量よりも大きい所定バルブオーバーラップ量に設定されていると判断されたときには、ステップ153において排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ452において、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の吸入空気量のばらつきが抑制される。つまり、気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した上で、ある気筒#1の排気ガス空燃比と他の気筒#2～#4の排気ガス空燃比とが等しくなるように各気筒#1～#4の吸気弁2及び排気弁3のバルブオーバーラップ量が変更せしめられる。そのため、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在していた場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸入空気量のばらつきを抑制することができる。

【0097】

また、第六の実施形態及びその変形例によれば、吸気弁及び排気弁のバルブオ

ーバラップ量に基づいて気筒間ばらつきが抑制される。詳細には、図 1 5 のステップ 4 5 0 において吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量が予め定められた閾値以上であると判断されたときに、ステップ 4 5 2 において気筒間の吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が変更され得る場合に、上述した閾値とは無関係に気筒間の吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量のばらつきが抑制される場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【 0 0 9 8 】

図 1 6 は第四及び第五の実施形態及びそれらの変形例のバルブオーバーラップ量ばらつき学習方法を示したフローチャートである。このルーチンは、図 1 4 に示したルーチンと同様に所定時間間隔で実行される。図 1 6 に示すように、このルーチンが開始されると、まずステップ 1 5 0 において、図 1 5 に示した場合と同様に、図 1 4 に示したステップ 1 0 5 の実行が完了したか否かが判断される。全気筒の燃料噴射量の補正が完了しているときにはステップ 4 5 0 に進み、まだ完了していないときには気筒間の吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量のばらつきを抑制することができないと判断し、このルーチンを終了する。ステップ 4 5 0 では、図 1 5 に示した場合と同様に、吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量が予め定められた閾値以上であるか否かが判断される。YES のときにはステップ 1 5 2 に進み、NO のときには、このルーチンを終了する。

【 0 0 9 9 】

ステップ 1 5 2 では、図 1 5 に示した場合と同様に、複数気筒 # 1 ~ # 4 のうちの特定気筒 (N 番気筒) の排気ガス空燃比を算出するタイミングであるか否かが判断される。YES のときにはステップ 1 5 3 に進み、NO のときには、このルーチンを終了する。ステップ 1 5 3 では、図 1 5 に示した場合と同様に、N 番気筒の排気ガス空燃比が数サイクル分ほど検出され、それらの平均空燃比が算出される。次いでステップ 1 5 4 では、図 1 5 に示した場合と同様に、各気筒 # 1 ~ # 4 の燃料噴射量が等しくなっているとの考えに基づき、ステップ 1 5 3 において算出された各気筒 # 1 ~ # 4 の空燃比から気筒間の吸入空気量のばらつき Δ

Qが算出される。

【0100】

次いでステップ250では、図13に示した場合と同様に、ステップ154において算出された気筒間の吸入空気量のばらつき ΔQ に基づき、全気筒#1～#4のトルクが等しくなるように各気筒の燃料噴射量が補正される。次いでステップ251では、図13に示した場合と同様に、ステップ154において算出された気筒間の吸入空気量のばらつき ΔQ に基づき、全気筒#1～#4のトルクが等しくなるように各気筒の点火時期が補正される。例えばノッキングが発生しやすい機関高負荷運転時には、吸入空気量が比較的多い気筒の点火時期が遅角せしめられる。

【0101】

第四及び第五の実施形態によれば、図14のステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量がスロットル弁56の開度に基づいては制限されず、吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性が設定されていると図16のステップ450において判断されたときには、ステップ153において、その気筒の排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ250及びステップ251において燃料噴射量及び点火時期が補正されて、気筒間のトルクのばらつきが抑制される。

【0102】

また、第四及び第五の実施形態の変形例によれば、図14のステップ105において気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制した後、気筒内に吸入される吸入空気量が吸気管51、52内の最も絞られている部分の断面積に基づいては制限されず、吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性に基づいて制限されるように吸気弁2及び排気弁3のバルブ開特性が設定されていると図16のステップ450において判断されたときには、ステップ153において、その気筒の排気ガス空燃比が算出され、次いでステップ250及びステップ251において燃料噴射量及び点火時期が補正されて、気筒間のトルクのばらつきが抑制される。

【0103】

また、第四及び第五の実施形態及びそれらの変形例によれば、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間ばらつきが抑制される。詳細には、図 1 6 のステップ 4 5 0 において吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブオーバーラップ量が予め定められた閾値以上であると判断されたときに、ステップ 2 5 0 において気筒間の空燃比のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が変更され得る場合に、上述した閾値とは無関係に気筒間の空燃比のばらつきが抑制される場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【 0 1 0 4 】

以下、本発明の内燃機関の制御装置の第七の実施形態について説明する。本実施形態の構成は、上述した第一から第六の実施形態及びそれらの変形例のいずれかの構成と、後述する構成とを組み合わせたものである。図 1 7 は第七の実施形態の内燃機関の制御装置の概略構成図である。図 1 7 において、図 1 ～図 1 0 に示した参照番号と同一の参照番号は、図 1 ～図 1 0 に示した部品又は部分と同一の部品又は部分を示している。2 2' は ECU 2 2 の一部を構成する吸入空気量演算部、2 2'' は ECU 2 2 の他の一部を構成するニューラルネットワークによる遅れ系演算部、6 0 はニューラルネットワークである。ニューラルネットワーク 6 0 は、例えば特開平 9 - 8 8 6 8 5 号公報に記載された公知のニューラルネットワークとほぼ同様に構成されている。

【 0 1 0 5 】

本実施形態では、機関過渡運転時にバルブリフト量変更装置 9、9'、開閉タイミングシフト装置 1 1、1 1'、吸気弁駆動装置 5 8 及び排気弁駆動装置 5 8' が有する遅れを補うために、ニューラルネットワーク 6 0 を用いて気筒間のばらつきが抑制される。具体的には、機関過渡運転時に吸入空気量を算出する場合、エアフローメータ 1 9 の出力値、スロットル弁 5 6 の開度、スロットル弁開度の変化率、吸気弁 2 の開弁時期、吸気弁 2 の閉弁時期、機関回転数、水温、油温、油圧、吸入空気温センサ 2 1 の出力値に基づいて吸入空気量を推定し、その吸入空気量と空燃比センサ 5 7 の出力値に基づいて算出された空気量との差分から

、ニューラルネットワークによる遅れが学習される。その結果、どのような条件下においても実際の空燃比を目標空燃比に精度良く一致させることができる。

【0106】

つまり、吸入空気量遅れの演算部にニューラルネットワークを適用し、上述したデータに基づいて吸入空気量を算出する。その吸入空気量に基づいて算出された燃料噴射量と、そのサイクルでの実際の排気ガス空燃比とから誤差が検出される。あらゆるパターンでこれを繰り返し、各パラメータの感度係数を修正していくことにより、どのような機関運転条件下においても実際の空燃比を目標空燃比に精度良く一致させることができる。

【0107】

以下、本発明の内燃機関の制御装置の第八の実施形態について説明する。第八の実施形態の構成は、上述した第一及び第二の実施形態並びにそれらの変形例のうちのいずれかの構成とほぼ同様である。あるいは、図示しないが、カムプロファイルが異なる複数の吸気弁用カムを備え、それらを切換えて使用することにより、吸気弁のバルブ開特性を変更できるように第八の実施形態を構成することも可能である。

【0108】

図18は第八の実施形態の気筒間ばらつき抑制制御方法を示したフローチャートである。このルーチンは所定時間間隔で実行される。図18に示すように、このルーチンが開始されると、まずステップ500において、後述するマップが既に作成されているか否かが判断される。YESのときにはステップ505に進み、NOのときにはステップ501に進む。ステップ501では、例えば特開昭59-101562号公報、又は特開平5-180040号公報に記載された方法により、空燃比センサ57の出力値に基づいて例えば機関アイドル運転時のような定常状態における各気筒#1～#4の空燃比が算出される。

【0109】

次いでステップ502では、気筒間の空燃比のばらつきがあるか否かが判断される。気筒間の空燃比のばらつきが所定値以上のときにはステップ503に進み、気筒間の空燃比のばらつきが所定値未満のときには、このルーチンを終了する

。ステップ503では、算出された各気筒#1～#4の空燃比に基づいて各気筒#1～#4の燃料噴射量補正係数がそれぞれ算出される。例えばある気筒の実際の空燃比が目標空燃比に対してリッチ側にばらついているときには、その気筒の燃料噴射量を減量補正すべく比較的小さい値の燃料噴射量補正係数が算出される。一方、ある気筒の実際の空燃比が目標空燃比に対してリーン側にばらついているときには、その気筒の燃料噴射量を増量補正すべく比較的大きい値の燃料噴射量補正係数が算出される。

【0110】

次いでステップ504では、ステップ503において算出された燃料噴射量補正係数とそのときの吸気弁2の作用角とに基づき、燃料噴射量補正係数と吸気弁2の作用角との関係を示す燃料噴射量補正係数マップが作成される。図19は燃料噴射量補正係数と吸気弁の作用角との関係を示す図である。図19に示すように、ステップ503において点P1が算出されると、ステップ504において、燃料噴射量補正係数と吸気弁の作用角との関係を示す曲線L1が点P1から算出され、その曲線L1に基づいて燃料噴射量補正係数マップが作成される。第八の実施形態の変形例では、ステップ504において、マップを作成する代わりに、曲線L1を簡略化させた関係式を算出することも可能である。また第八の実施形態の他の変形例では、点P1だけでなく点P1'をステップ503と同様のステップにおいて算出し、点P1と点P1'とに基づいて曲線L1と同様の曲線を算出し、その曲線に基づいて燃料噴射量補正係数マップを作成することも可能である。

【0111】

ステップ505では、各気筒#1～#4について燃料噴射量が補正される。つまり、図19に示したマップが作成されておらず、ステップ500においてNOと判断されたときには、燃料噴射量の補正を行うための燃料噴射量補正係数がステップ503において算出され、ステップ505において、その燃料噴射量補正係数に基づいて燃料噴射量が補正される。一方、図19に示したマップが既に作成されており、ステップ500においてYESと判断されたときには、マップが作成された時点から吸気弁2の作用角が変更されている場合であってもステップ

503は実行されず、ステップ505において、既に作成されたマップに基づいて燃料噴射量が補正されることになる。

【0112】

上述したステップ505を実行するとハンチングするおそれがある場合には、不図示のステップにおいて燃料噴射量補正係数をなまし、次いでステップ505に代わるステップにおいて、そのなまされた燃料噴射量補正係数に基づいて燃料噴射量を補正することも可能である。（この場合には、燃料噴射量補正係数をなました値を用いて燃料噴射量を補正し、再び燃料噴射量補正係数を求めることを繰返して収束した燃料噴射量補正係数に基づいて燃料噴射量を補正する。）

【0113】

第八の実施形態又はその変形例によれば、吸気弁2の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制される。詳細には図19に示すように、吸気弁2の作用角に基づいて各気筒#1～#4の燃料噴射量補正係数を算出し、ステップ505において、その燃料噴射量補正係数に基づいて各気筒#1～#4の燃料噴射量を補正することにより、気筒間の燃料噴射量のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁の作用角が変更され得る場合に、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制されない場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。

また、第八の実施形態又はその変形例によれば、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制されるため、例えばセンサ57のガス当りが悪く、センサ57の出力値から算出される目標空燃比が適切な目標空燃比にならない場合にも適切に気筒間ばらつきを抑制することが可能となる。

【0114】

また第八の実施形態又はその変形例によれば、ステップ505において吸気弁2の作用角に基づいて燃料噴射量を補正することにより気筒間の空燃比のばらつきが抑制される。例えばある気筒の空燃比がリッチ側にばらついている場合にはその気筒の燃料噴射量を減量補正することにより気筒間の空燃比のばらつきが抑制される。また、吸気弁の作用角が小さくなるほど、実際の作用角が目標作用角からずれたときに気筒間の空燃比のばらつきが大きくなる点に鑑み、図19に示すように、吸気弁の作用角が小さくなるほど燃料噴射量補正係数と1.0との差

分が大きくなるようにし、その結果、燃料噴射量の補正量が多くなるようにすることにより気筒間の空燃比のばらつきが抑制される。そのため、吸気弁の作用角に基づいて燃料噴射量が補正されない場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。

【0115】

詳細には、ステップ501及びステップ502において気筒間の空燃比のばらつきが検出されたとき、ステップ503において、そのばらつきを低減する燃料噴射量補正係数が算出され、ステップ504において、その燃料噴射量補正係数とそのときの吸気弁の作用角とに基づいて燃料噴射量補正係数と吸気弁の作用角との関係L1が算出され、吸気弁の作用角が変更されたときには、変更後の吸気弁の作用角とその関係L1とに基づいて吸気弁作用角変更後の燃料噴射量補正係数が算出される。

【0116】

以下、本発明の内燃機関の制御装置の第九の実施形態について説明する。第九の実施形態の構成は、上述した第八の実施形態の構成とほぼ同様である。

【0117】

図20は第九の実施形態の目標空燃比補正制御方法を示したフローチャートである。このルーチンは所定時間間隔で実行される。図20に示すように、このルーチンが開始されると、まずステップ600において、後述するマップが既に作成されているか否かが判断される。YESのときにはステップ604に進み、NOのときにはステップ501に進む。ステップ501では、第八の実施形態と同様に、空燃比センサ57の出力値に基づいて例えば機関アイドル運転時のような定常状態における各気筒#1～#4の空燃比が算出される。

【0118】

次いでステップ502では、第八の実施形態と同様に、気筒間の空燃比のばらつきがあるか否かが判断される。気筒間の空燃比のばらつきが所定値以上のときにはステップ601に進み、気筒間の空燃比のばらつきが所定値未満のときには、このルーチンを終了する。ステップ601では、すべての気筒#1～#4の平均空燃比が算出される。すべての気筒#1～#4の平均空燃比は、例えば各気筒

#1～#4の空燃比を加算し、それを4で割ることによって算出される。次いでステップ602では、センサ57の出力値に基づく目標空燃比（以下、「センサ目標空燃比」という）と、例えばストイキ空燃比と、ステップ601において算出された平均空燃比とに基づいて、新たな目標空燃比（以下、「補正目標空燃比」という）が算出される。つまり、センサ目標空燃比が補正されて、補正目標空燃比が算出される。

$$\text{補正目標空燃比} = \text{センサ目標空燃比} \times \text{ストイキ空燃比} / \text{平均空燃比} \cdots (1)$$

【0119】

上述した式（1）によってはハンチングするおそれがある場合、あるいは、ステップ601において算出された平均空燃比の精度が低い場合には、式（2）に示すように、なまして補正目標空燃比を算出することも可能である。（この場合には、補正目標空燃比をなました値を用いて空燃比を補正し、再び補正目標空燃比を求めることを繰返して収束した補正目標空燃比を用いてステップ603にて目標空燃比マップを作成する。）

補正目標空燃比

$$= (\text{ストイキ空燃比} - \text{平均空燃比}) / k + \text{センサ目標空燃比} \cdots (2)$$

kは正の整数

【0120】

次いでステップ603では、ステップ602において算出された補正目標空燃比とそのときの吸気弁2の作用角とに基づき、補正目標空燃比と吸気弁2の作用角との関係を示す目標空燃比マップが作成される。図21は補正目標空燃比と吸気弁の作用角との関係を示す図である。図21に示すように、ステップ602において点P2が算出されると、ステップ603において、補正目標空燃比と吸気弁の作用角との関係を示す曲線L2が点P2から算出され、その曲線L2に基づいて目標空燃比マップが作成される。第九の実施形態の変形例では、ステップ603において、マップを作成する代わりに、曲線L2を簡略化させた関係式を算出することも可能である。また第九の実施形態の他の変形例では、点P2だけでなく点P2'をステップ602と同様のステップにおいて算出し、点P2と点P2'とに基づいて曲線L2と同様の曲線を算出し、その曲線に基づいて燃料噴射

量補正係数マップを作成することも可能である。

【0121】

ステップ604では空燃比のフィードバック制御が実行される。つまり、ステップ603において作成されたマップ上の補正目標空燃比に基づいて、すべての気筒#1～#4の燃料噴射量が一律に補正される。すなわち、図21に示したマップが作成されておらず、ステップ600においてNOと判断されたときには、空燃比のフィードバック制御を実行するための補正目標空燃比がステップ602において算出され、ステップ604において、その補正目標空燃比に基づいて空燃比のフィードバック制御が実行される。一方、図21に示したマップが既に作成されており、ステップ600においてYESと判断されたときには、マップが作成された時点から吸気弁2の作用角が変更されている場合であってもステップ602は実行されず、ステップ604において、既に作成されたマップ上の補正目標空燃比に基づいて空燃比のフィードバック制御が実行されることになる。

【0122】

第九の実施形態では、燃料噴射量は下記の式(3)、(4)に基づいて算出される。

$$\text{燃料噴射量} = \text{基本噴射量} + \text{フィードバック補正量} \cdots (3)$$

$$\text{フィードバック補正量} = a \times f + b \times g \cdots (4)$$

a, bはゲイン、f, gは補正目標空燃比及びセンサ目標空燃比の関数

【0123】

つまり、例えば補正目標空燃比がリーン側にシフトすると、フィードバック補正量が減少し、燃料噴射量が減量補正される。一方、例えば補正目標空燃比がリッチ側にシフトすると、フィードバック補正量が増加し、燃料噴射量が増量補正される。

【0124】

上述したように第九の実施形態では、吸気弁2の作用角に基づいて目標空燃比が補正される、つまり、吸気弁2の作用角に基づいて補正目標空燃比が変更されているが(図21参照)、第九の実施形態の変形例では、代わりに、吸気弁2の作用角に基づいて空燃比フィードバック制御に関するいずれか又はすべての係数

を補正することも可能である。これらの係数には、上述した補正目標空燃比の他、ゲイン a 、 b 、センサ目標空燃比などが含まれる。

【0125】

また第九の実施形態の他の変形例では、代わりに、燃料噴射量は下記の式 (5)、(6) に基づいて算出される。

$$\text{燃料噴射量} = \text{基本噴射量} + \text{増量系補正量} + \text{フィードバック補正量} \cdots (5)$$

$$\text{フィードバック補正量} = A \times P + \Sigma A \times I + (dA/dt) \times D \cdots (6)$$

A は補正目標空燃比とセンサ目標空燃比との偏差、 P 、 I 、 D はゲイン

増量系補正量には機関冷却水温が低い時の補正量や排気温度の上昇を抑制するための補正量が含まれる。

【0126】

第九の実施形態の変形例では、吸気弁 2 の作用角に基づいて空燃比フィードバック制御に関するいずれか又はすべての係数を補正することが可能である。これらの係数には、上述した補正目標空燃比の他、ゲイン P 、 I 、 D 、補正目標空燃比とセンサ目標空燃比との偏差 A などが含まれる。

【0127】

第九の実施形態又はその変形例によれば、空燃比フィードバック制御に関する所定の係数が吸気弁 2 の作用角に基づいて補正される。詳細には、図 21 に示したように、吸気弁 2 の作用角に基づいて補正目標空燃比が算出される。例えばセンサ 57 のガス当たりが悪いためにセンサ目標空燃比が適切に設定されず、その結果、全体の空燃比がリッチ側にシフトしている場合には、全体の空燃比をリーン側にシフトさせるように補正目標空燃比が算出される。

【0128】

また第九の実施形態又はその変形例によれば、吸気弁 2 の実際の作用角が吸気弁 2 の目標作用角からずれてしまう場合、センサ 57 の出力値に基づいて設定されるセンサ目標空燃比は、吸気弁 2 の作用角が小さいほど適切な目標空燃比から大きくずれてしまう傾向がある点に鑑み、図 21 に示したように、例えば吸気弁 2 の作用角が小さくなるほど、目標空燃比の補正量が多くされる、つまり、補正目標空燃比とストイキ空燃比との偏差が大きくされる。そのため、吸気弁 2 の作

用角に基づいて目標空燃比が補正されない場合よりも目標空燃比の値を適切な値にすることができる。つまり、センサ 5 7 のガス当たりが悪い場合、つまり、センサ 5 7 の出力値から算出されるセンサ目標空燃比が適切な目標空燃比にならない場合であっても適切な空燃比フィードバック制御を実行することができる。

【 0 1 2 9 】

詳細には、ステップ 5 0 1 及びステップ 5 0 2 において気筒間の空燃比のばらつきが検出されたとき、ステップ 6 0 2 において目標空燃比が算出（適切な目標空燃比に補正）され、ステップ 6 0 3 において、その目標空燃比とそのときの吸気弁 2 の作用角とに基づいて目標空燃比と吸気弁の作用角との関係 L_2 が算出され、吸気弁 2 の作用角が変更されたときには、変更後の吸気弁 2 の作用角とその関係 L_2 とに基づいて吸気弁作用角変更後の適切な補正目標空燃比が算出される。

【 0 1 3 0 】

以下、本発明の内燃機関の制御装置の第 1 0 の実施形態について説明する。第 1 0 の実施形態の構成は、上述した第八及び第九の実施形態の構成とほぼ同様である。従って、第八及び第九の実施形態とほぼ同様の効果を奏することができる。

【 0 1 3 1 】

図 2 2 は第 1 0 の実施形態の気筒間ばらつき抑制制御方法を示したフローチャートである。このルーチンは所定時間間隔で実行される。図 2 2 に示すように、このルーチンが開始されると、まずステップ 5 0 1 において、第八及び第九の実施形態と同様に、空燃比センサ 5 7 の出力値に基づいて例えば機関アイドル運転時のような定常状態における各気筒 # 1 ~ # 4 の空燃比が算出される。次いでステップ 5 0 2 では、第八及び第九の実施形態と同様に、気筒間の空燃比のばらつきがあるか否かが判断される。気筒間の空燃比のばらつきが所定値以上のときにはステップ 5 0 3 に進み、気筒間の空燃比のばらつきが所定値未満のときには、このルーチンを終了する。

【 0 1 3 2 】

ステップ 5 0 3 では、第八の実施形態と同様に、算出された各気筒 # 1 ~ # 4

の空燃比に基づいて各気筒 # 1 ~ # 4 の燃料噴射量補正係数がそれぞれ算出される。例えば実際の空燃比が目標空燃比に対してリッチ側にばらついているときには、燃料噴射量を減量補正すべく比較的小さい値の燃料噴射量補正係数が算出される。一方、実際の空燃比が目標空燃比に対してリーン側にばらついているときには、燃料噴射量を増量補正すべく比較的大きい値の燃料噴射量補正係数が算出される。次いでステップ 700 では、ステップ 503 において算出された燃料噴射量補正係数が所定値の範囲内にあるか否かが判断される。つまり、燃料噴射量補正係数が小さすぎるときには、ステップ 701 に進む。また、燃料噴射量補正係数が大きすぎるときにも、ステップ 701 に進む。一方、燃料噴射量補正係数が所定値の範囲内にあるときには、ステップ 500 に進む。

【0133】

ステップ 500 では、燃料噴射量補正係数マップが既に作成されているか否かが判断される。YES のときにはステップ 504 に進み、NO のときにはステップ 505 に進む。ステップ 504 では、第八の実施形態と同様に、ステップ 503 において算出された燃料噴射量補正係数とそのときの吸気弁 2 の作用角とに基づき、図 19 に示したような燃料噴射量補正係数と吸気弁 2 の作用角との関係を示す燃料噴射量補正係数マップが作成される。ステップ 505 では、第八の実施形態と同様に、各気筒 # 1 ~ # 4 について燃料噴射量が補正される。つまり、図 19 に示したマップが作成されておらず、ステップ 500 において NO と判断されたときには、ステップ 503 において算出された燃料噴射量補正係数に基づいて燃料噴射量が補正される。一方、図 19 に示したマップが既に作成されており、ステップ 500 において YES と判断されたときには、既に作成されたマップに基づいて燃料噴射量が補正されることになる。

【0134】

ステップ 701 では、ステップ 503 において算出された燃料噴射量補正係数が所定の上限値及び下限値によりガードされる。次いでステップ 600 では、第九の実施形態と同様に、目標空燃比マップが既に作成されているか否かが判断される。YES のときにはステップ 604 に進み、NO のときにはステップ 601 に進む。ステップ 601 では、第九の実施形態と同様に、すべての気筒 # 1 ~ #

4の平均空燃比が算出される。次いでステップ602では、第九の実施形態と同様に、センサ目標空燃比と例えばストイキ空燃比とステップ601において算出された平均空燃比とに基づいて補正目標空燃比が算出される。次いでステップ603では、第九の実施形態と同様に、ステップ602において算出された補正目標空燃比とそのときの吸気弁2の作用角とに基づき、補正目標空燃比と吸気弁2の作用角との関係を示す目標空燃比マップが作成される。

【0135】

ステップ604では、第九の実施形態と同様に、ステップ604では空燃比のフィードバック制御が実行される。尚、上述したようにステップ701において燃料噴射量補正係数がガードされているため、燃料噴射量の補正量はあまり大きくなる。

【0136】

上述したように第10の実施形態では、吸気弁2の作用角に基づいて目標空燃比が補正される、つまり、吸気弁2の作用角に基づいて補正目標空燃比が変更されているが（図21参照）、第10の実施形態の変形例では、代わりに、第九の実施形態の変形例と同様に、吸気弁2の作用角に基づいて空燃比フィードバック制御に関するいずれか又はすべての係数を補正することも可能である。

【0137】

また第10の実施形態の他の変形例では、第九の実施形態の他の変形例と同様に、燃料噴射量は上述した式（5）、（6）に基づいて算出される。また第10の実施形態の変形例では、第九の実施形態の変形例と同様に、吸気弁2の作用角に基づいて空燃比フィードバック制御に関するいずれか又はすべての係数を補正することが可能である。

【0138】

第10の実施形態によれば、第八及び第九の実施形態と同様の効果を奏することができる。更に第10の実施形態によれば、燃料噴射量の補正量が大きいとトルク変動が生ずるおそれがある点に鑑み、算出された燃料噴射量の補正量が小さいときとステップ700において判断されたときには、ステップ505においてそれぞれの気筒#1～#4について燃料噴射量を別個に補正することによって気

筒間の空燃比のばらつきが抑制され、一方、算出された燃料噴射量の補正量が大
きいときとステップ 7 0 0 において判断されたときには、ステップ 7 0 1 におい
て燃料噴射量の補正量が所定値でガードされ、ステップ 6 0 2 及びステップ 6 0
3 において補正目標空燃比が算出され、ステップ 6 0 4 においてその補正目標空
燃比に基づいてすべての気筒 # 1 ~ # 4 の燃料噴射量が一律に補正される。つま
り、空燃比のフィードバック制御が実行される。そのため、トルク変動を抑制し
つつ、空燃比を適切に制御することができる。

【 0 1 3 9 】

当然ながら、上述した第八から第 1 0 の実施形態は、吸気弁 2 のバルブリフト
量が図 6 の実線に示すように設定されている場合のみならず、図 6 の一点鎖線に
示すように設定されている場合や、それよりも吸気弁 2 の閉弁時期を遅角させた
場合にも適用可能である。

【 0 1 4 0 】

【発明の効果】

請求項 1 ~ 1 0 に記載の発明によれば、ある気筒の排気ガス空燃比を算出する
ときのスロットル弁開度と他の気筒の排気ガス空燃比を算出するときのスロット
ル弁開度とをほぼ等しくしておくことにより、ある気筒の排気ガス空燃比を算出
するときにその気筒内に吸入される吸入空気量と他の気筒の排気ガス空燃比を算
出するときにその気筒内に吸入される吸入空気量とを等しくすることができる。
更に、特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置の
ように気筒間の空燃比のばらつきが抑制されるものの、気筒間の燃料噴射量のば
らつきが存在する場合に気筒間のトルクのばらつきが生じてしまい、脈動が生じ
てしまうのを回避することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを抑制
すると共に気筒間のトルクのばらつきを抑制することができる。

【 0 1 4 1 】

請求項 1 1 及び 1 2 に記載の発明によれば、気筒間の燃料噴射量のばらつきが
存在する場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒
間の吸気弁及び排気弁のバルブ開特性のばらつきを抑制することができる。

【 0 1 4 2 】

請求項 1 3 に記載の発明によれば、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸入空気量のばらつきを抑制することができる。

【 0 1 4 3 】

請求項 1 4 に記載の発明によれば、気筒間の燃料噴射量のばらつきが存在する場合であっても、気筒間のトルクのばらつきを生じさせることなく気筒間の吸気弁の作用角のばらつきを抑制することができる。

【 0 1 4 4 】

請求項 1 5 に記載の発明によれば、ニューラルネットワークを用いない場合よりも効果的に気筒間のばらつきを抑制することができる。

【 0 1 4 5 】

請求項 1 6 及び 1 7 に記載の発明によれば、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量が変更され得る場合に、吸気弁及び排気弁のバルブオーバーラップ量に基づいて気筒間ばらつきが抑制されない特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【 0 1 4 6 】

請求項 1 8 及び 1 9 に記載の発明によれば、吸気弁の作用角が変更され得る場合に、吸気弁の作用角に基づいて気筒間ばらつきが抑制されない特開平 6 - 2 1 3 0 4 4 号公報に記載された多気筒内燃機関の制御装置よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。つまり、気筒間の空燃比のばらつきを適切に抑制することができる。

【 0 1 4 7 】

請求項 2 0 及び 2 1 に記載の発明によれば、吸気弁の作用角に基づいて燃料噴射量が補正されない場合よりも適切に気筒間の空燃比のばらつきを抑制することができる。

【 0 1 4 8 】

請求項 2 2 から 2 4 に記載の発明によれば、吸気弁の作用角に基づいて目標空

燃比が補正されない場合よりも目標空燃比の値を適切な値にすることができる。
つまり、センサのガス当たりが悪い場合、つまり、センサの出力値から算出される目標空燃比が適切な目標空燃比にならない場合であっても適切な空燃比フィードバック制御を実行することができる。

【0149】

請求項24に記載の発明によれば、トルク変動を抑制しつつ空燃比を適切に制御することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】

本発明の内燃機関の制御装置の第一の実施形態の概略構成図である。

【図2】

図1に示した内燃機関の制御装置の吸気系等の詳細図である。

【図3】

図2に示した内燃機関の制御装置の吸気系等の平面図である。

【図4】

図1に示した吸気弁用カム及びカムシャフトの詳細図である。

【図5】

図1に示したバルブリフト量変更装置等の詳細図である。

【図6】

バルブリフト量変更装置が作動されるのに伴って吸気弁のバルブリフト量が増加する様子を示した図である。

【図7】

図1に示した開閉タイミングシフト装置等の詳細図である。

【図8】

開閉タイミングシフト装置が作動されるのに伴って吸気弁の開閉タイミングがシフトする様子を示した図である。

【図9】

第二の実施形態の内燃機関の制御装置の吸気系等の詳細図である。

【図10】

第三の実施形態の内燃機関の制御装置の吸気系等の詳細図である。

【図 1 1】

第一から第三の実施形態及びそれらの変形例の燃料噴射量ばらつき学習方法を示したフローチャートである。

【図 1 2】

第三の実施形態及びその変形例の吸気弁作用角ばらつき学習方法を示したフローチャートである。

【図 1 3】

第一及び第二の実施形態及びそれらの変形例の吸気弁作用角ばらつき学習方法を示したフローチャートである。

【図 1 4】

第四から第六の実施形態及びそれらの変形例の燃料噴射量ばらつき学習方法を示したフローチャートである。

【図 1 5】

第六の実施形態及びその変形例のバルブオーバーラップ量ばらつき学習方法を示したフローチャートである。

【図 1 6】

第四及び第五の実施形態及びそれらの変形例のバルブオーバーラップ量ばらつき学習方法を示したフローチャートである。

【図 1 7】

第七の実施形態の内燃機関の制御装置の概略構成図である。

【図 1 8】

第八の実施形態の気筒間ばらつき抑制制御方法を示したフローチャートである。

【図 1 9】

燃料噴射量補正係数と吸気弁の作用角との関係を示す図である。

【図 2 0】

第九の実施形態の目標空燃比補正制御方法を示したフローチャートである。

【図 2 1】

目標空燃比と吸気弁の作用角との関係を示す図である。

【図 2 2】

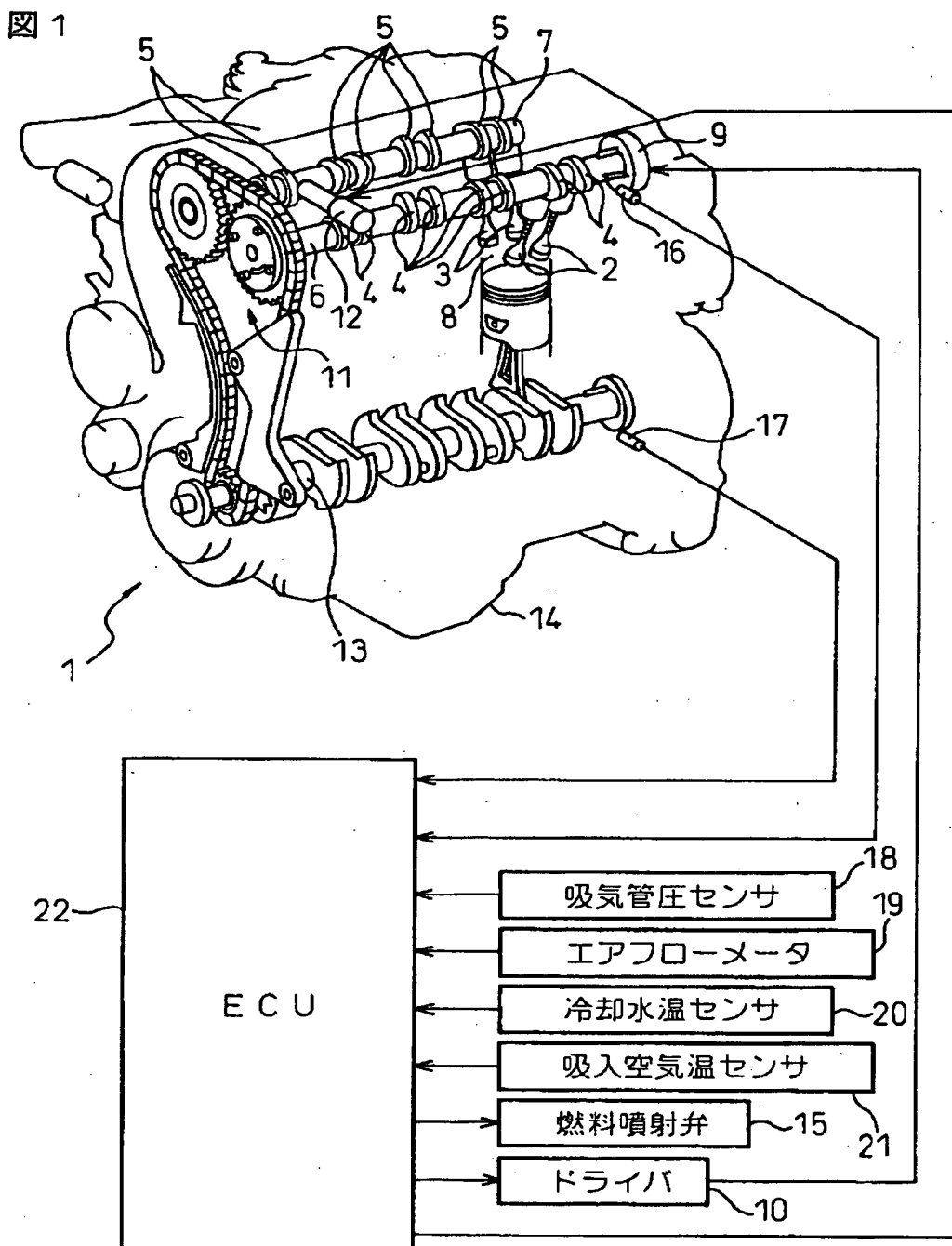
第 1 0 の実施形態の気筒間ばらつき抑制制御方法を示したフローチャートである。

【符号の説明】

- 1 … 内燃機関
- 2 … 吸気弁
- 3 … 排気弁
- 4, 5 … カム
- 6, 7 … カムシャフト
- 8 … 気筒内の燃焼室
- 9 … バルブリフト量変更装置
- 1 1 … 開閉タイミングシフト装置
- 5 6 … スロットル弁
- 5 7 … 空燃比センサ
- 5 8 … 吸気弁駆動装置
- 5 8' … 排気弁駆動装置

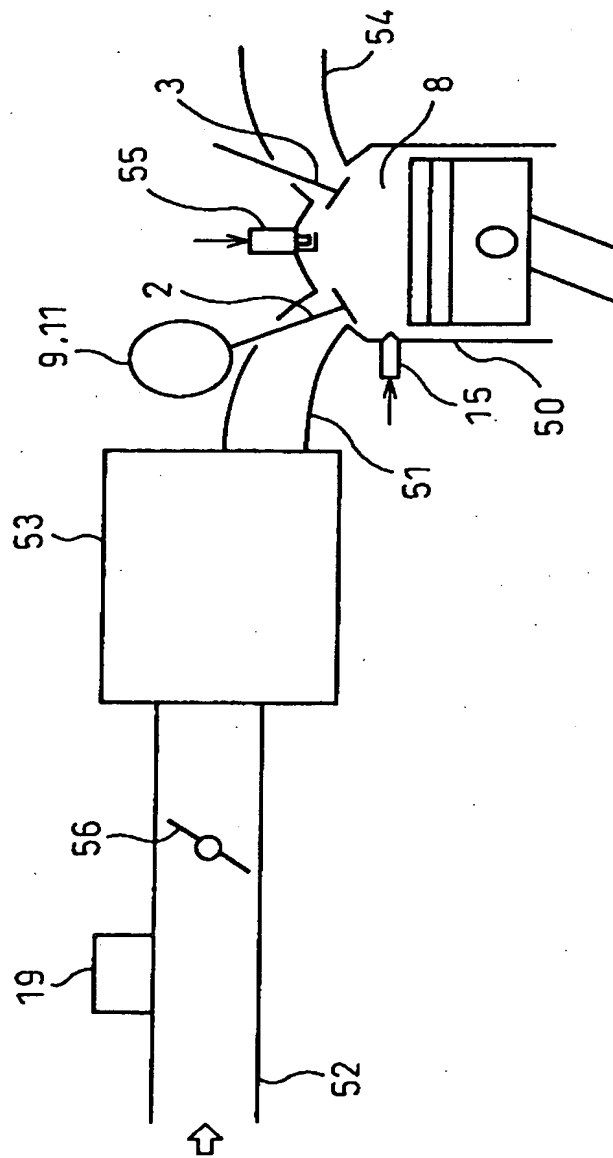
【書類名】 図面

【図 1】



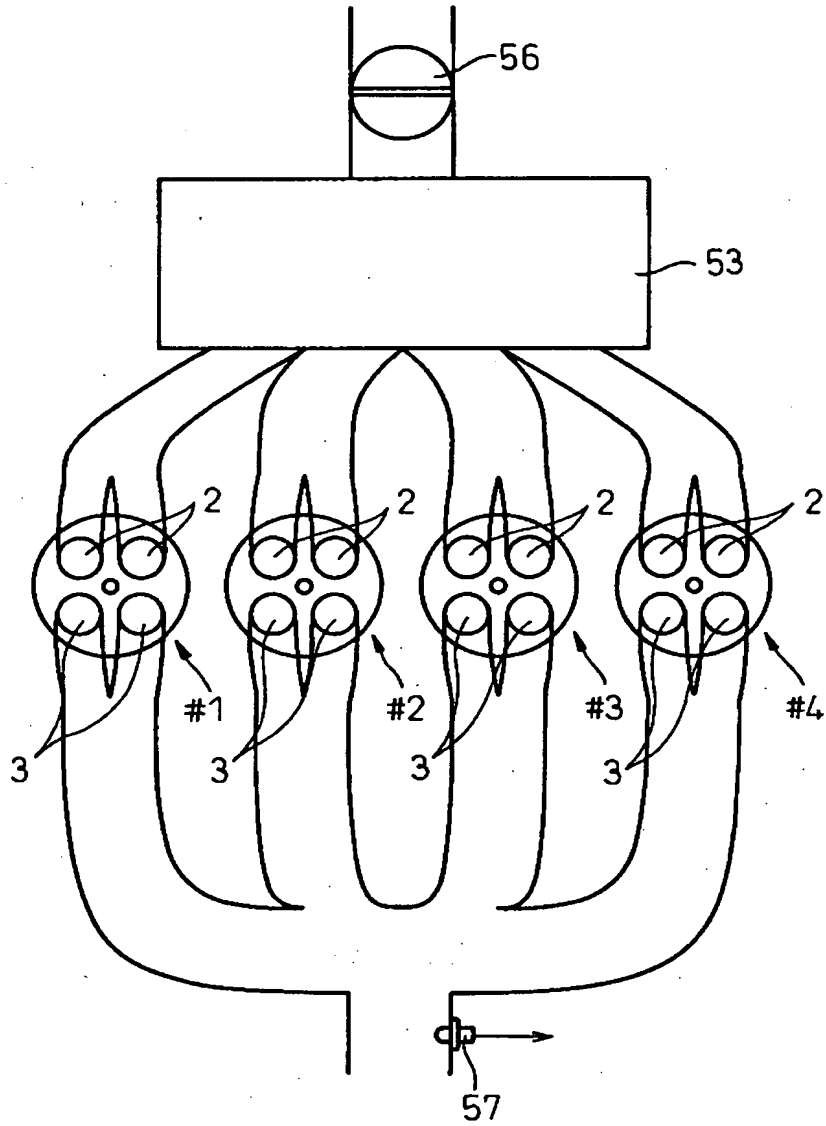
【図 2】

図 2



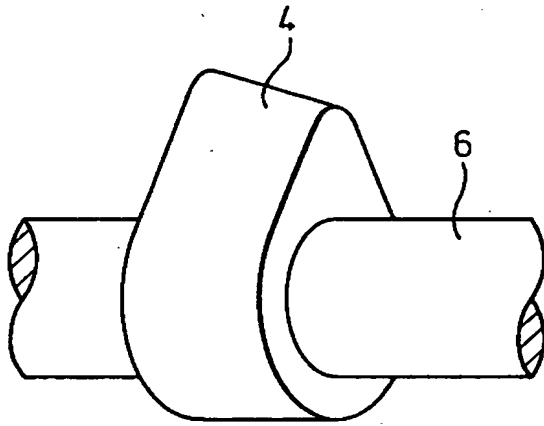
【図 3】

図 3



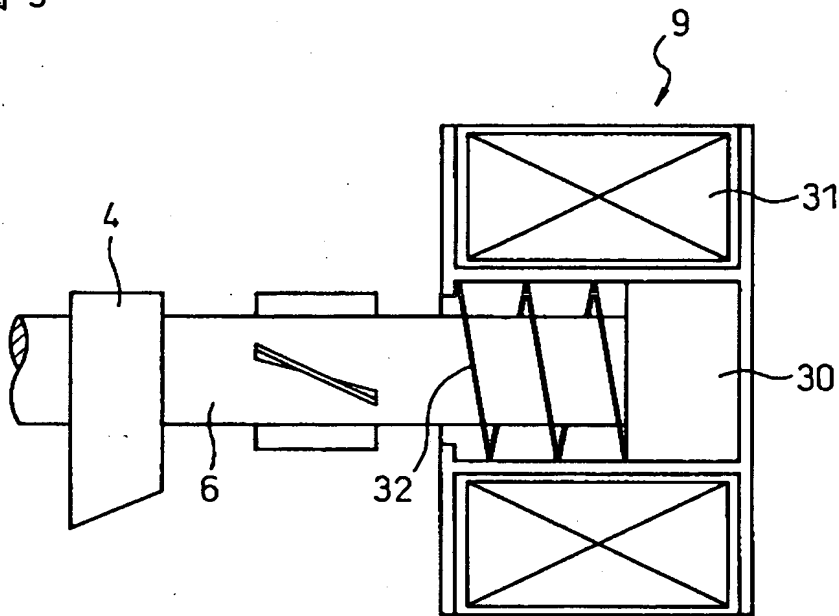
【図 4】

図 4



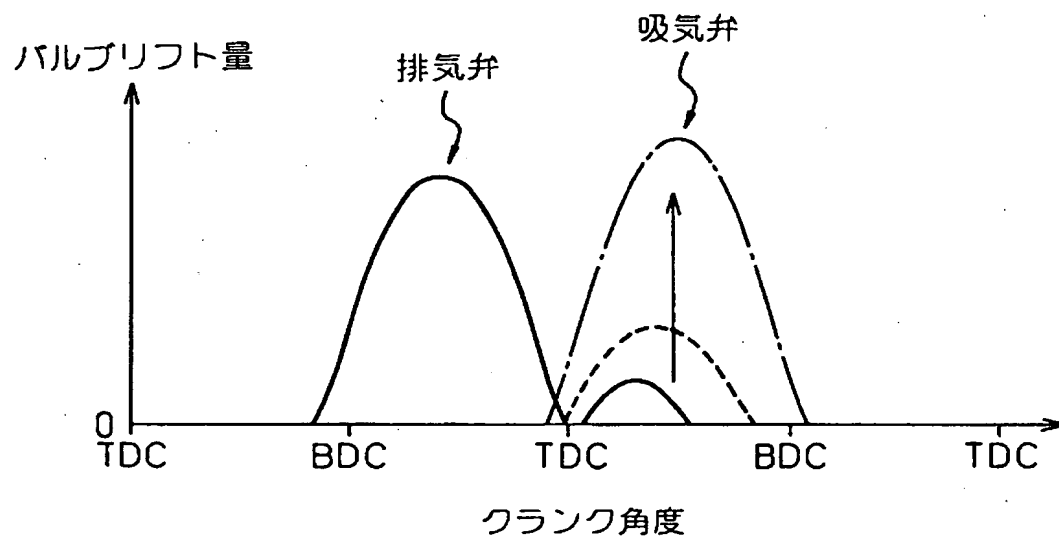
【図 5】

図 5



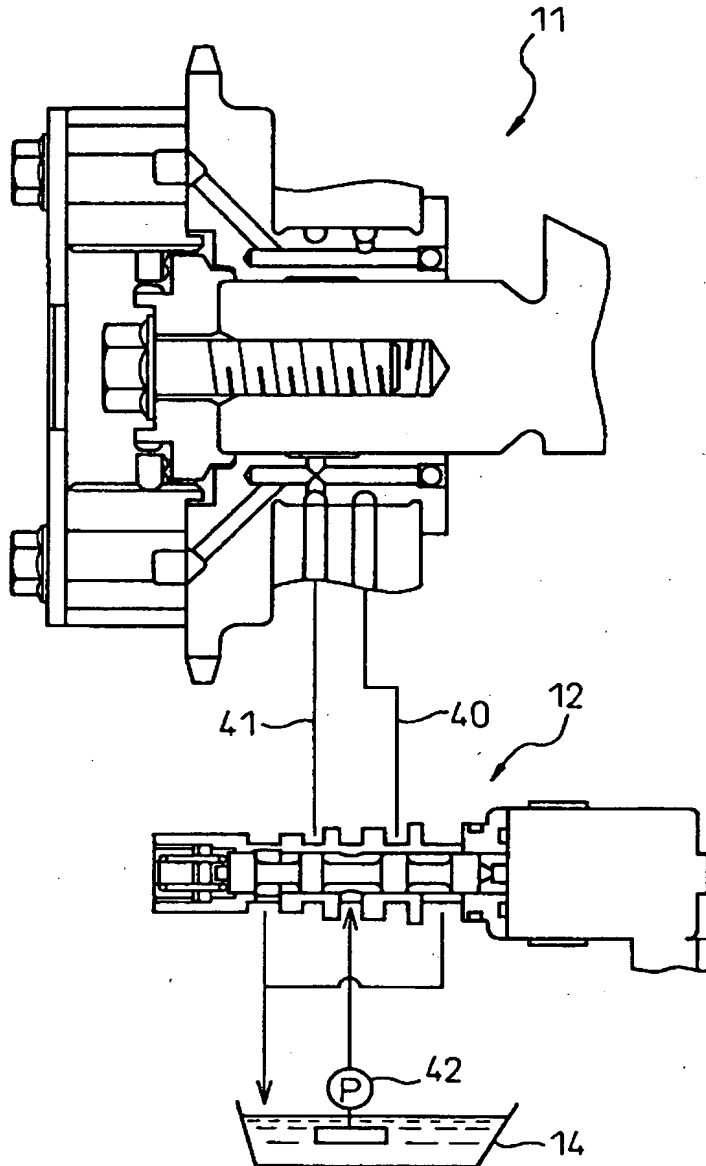
【図 6】

図 6



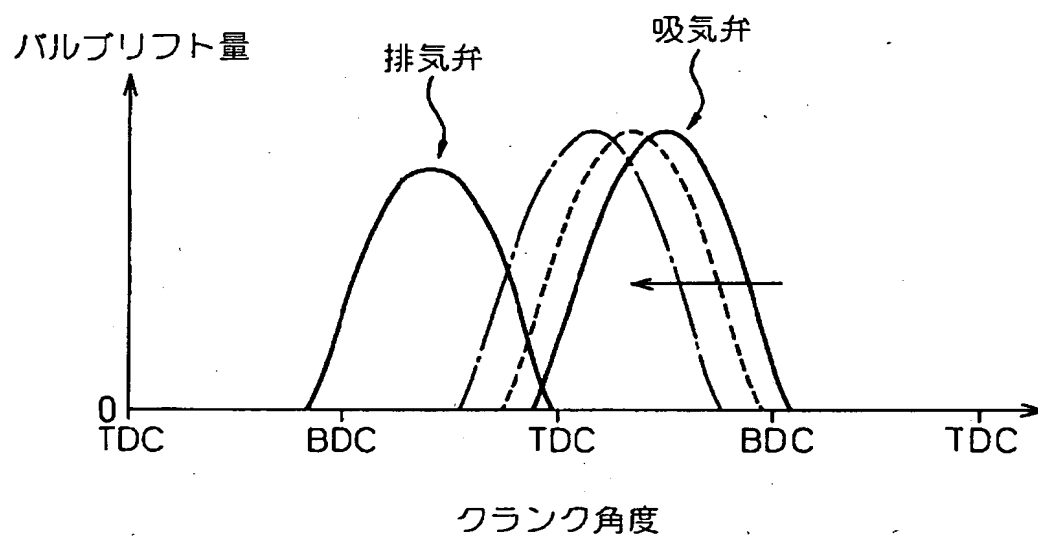
【図 7】

図 7



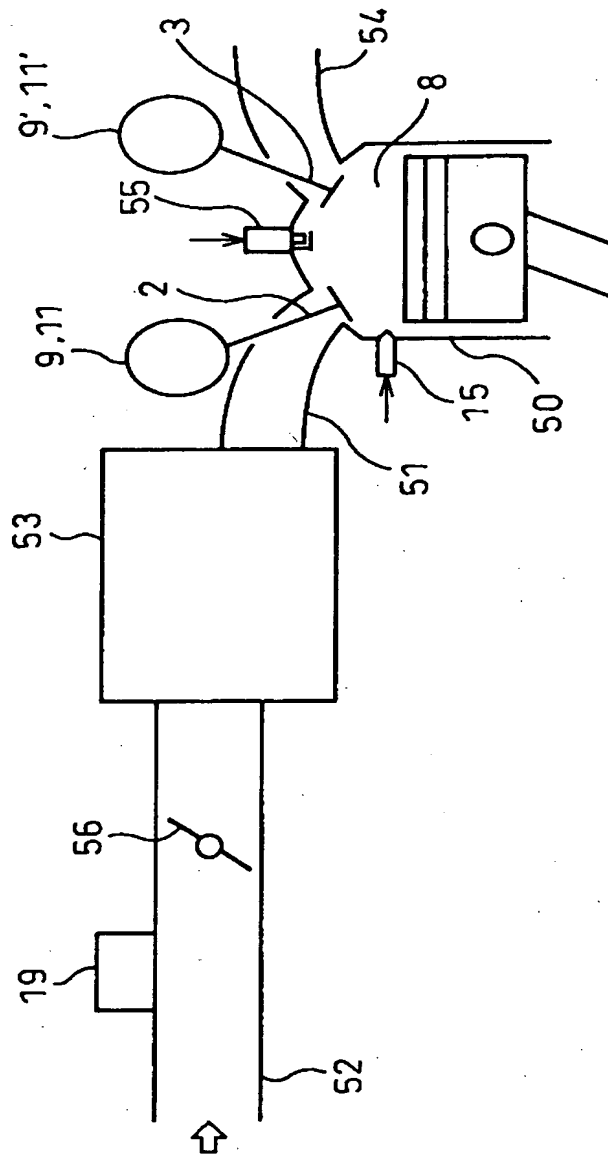
【図 8】

図 8



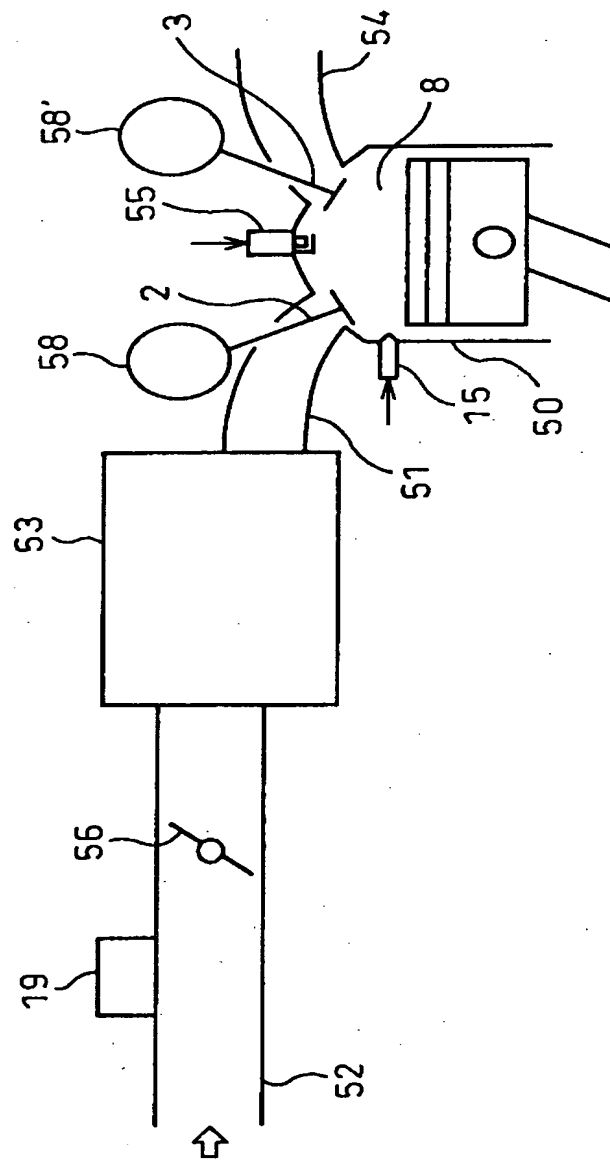
【図 9】

図 9



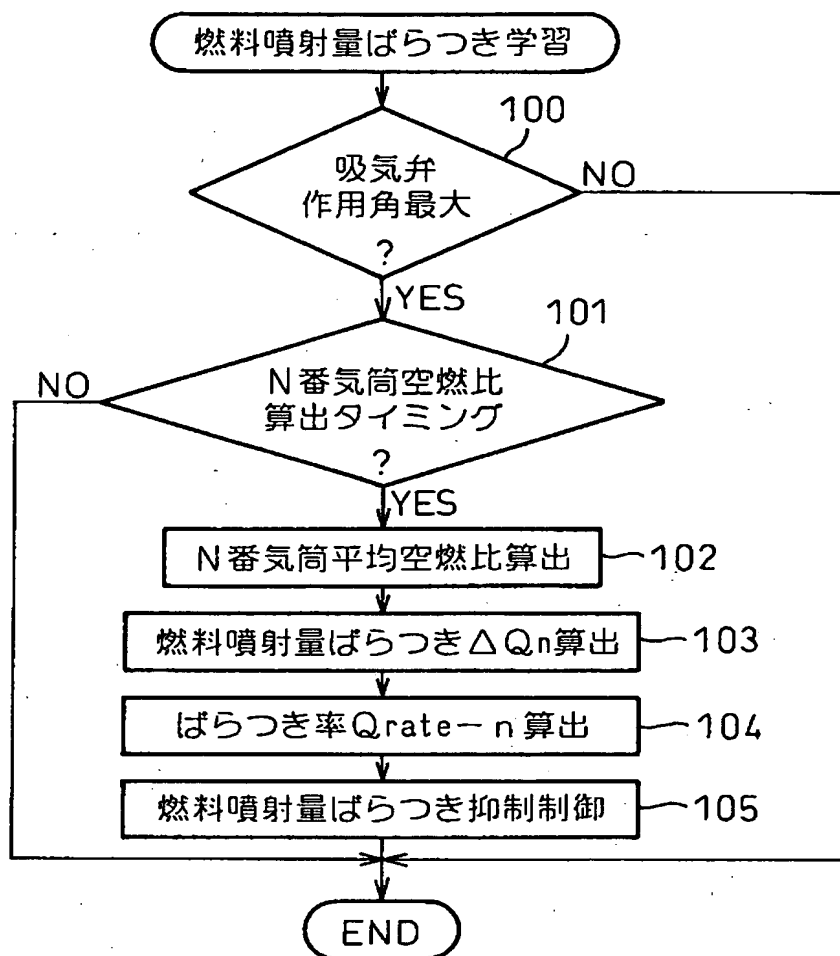
【図10】

図10



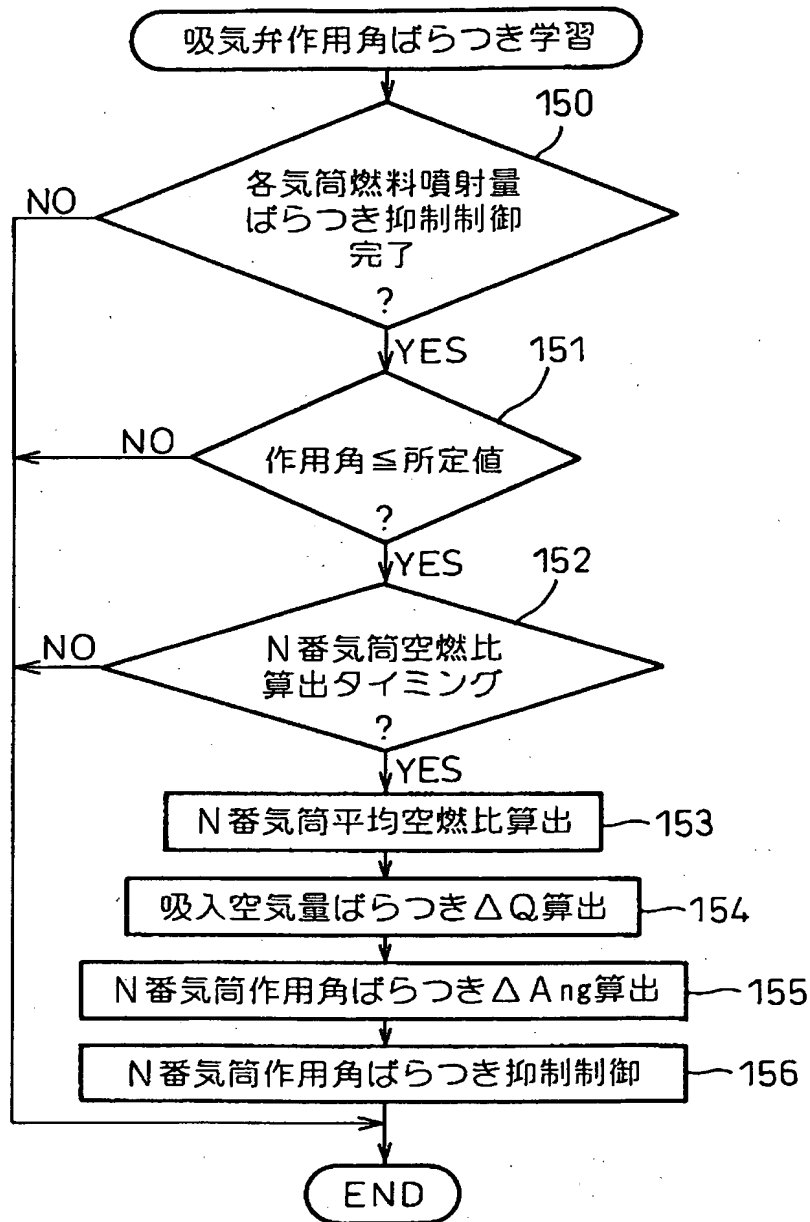
【図 11】

図 11



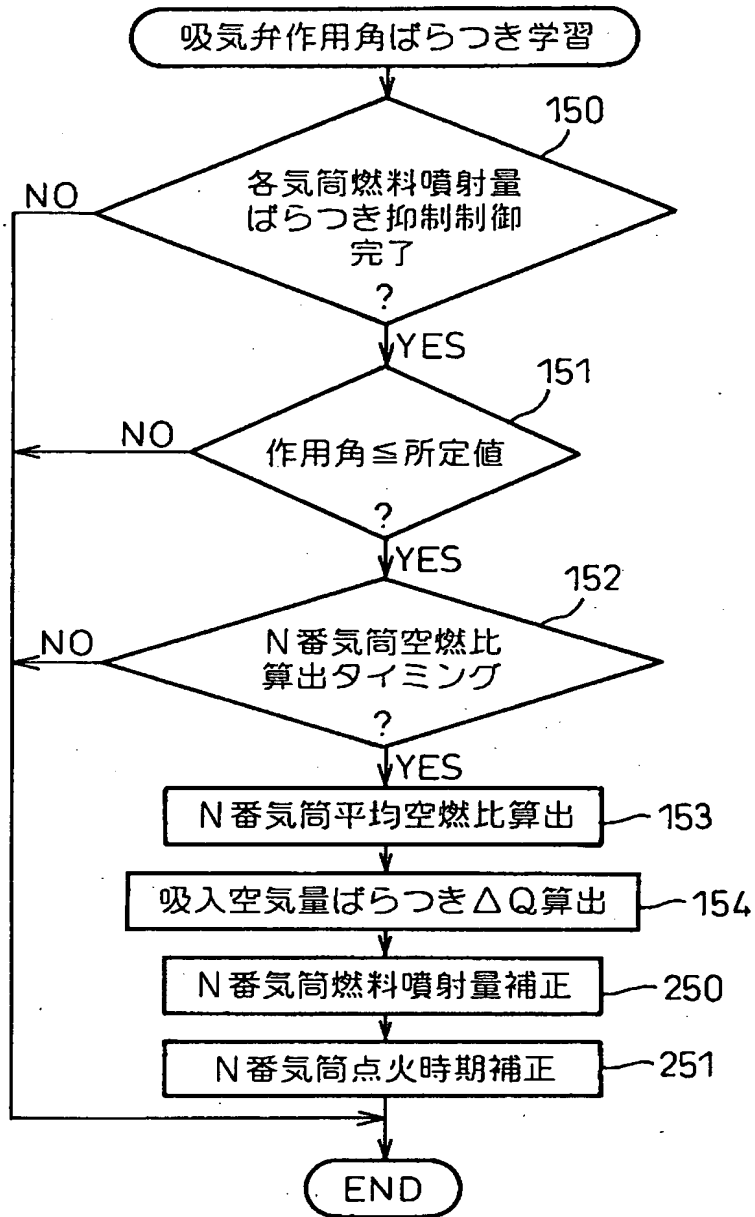
【図 12】

図 12



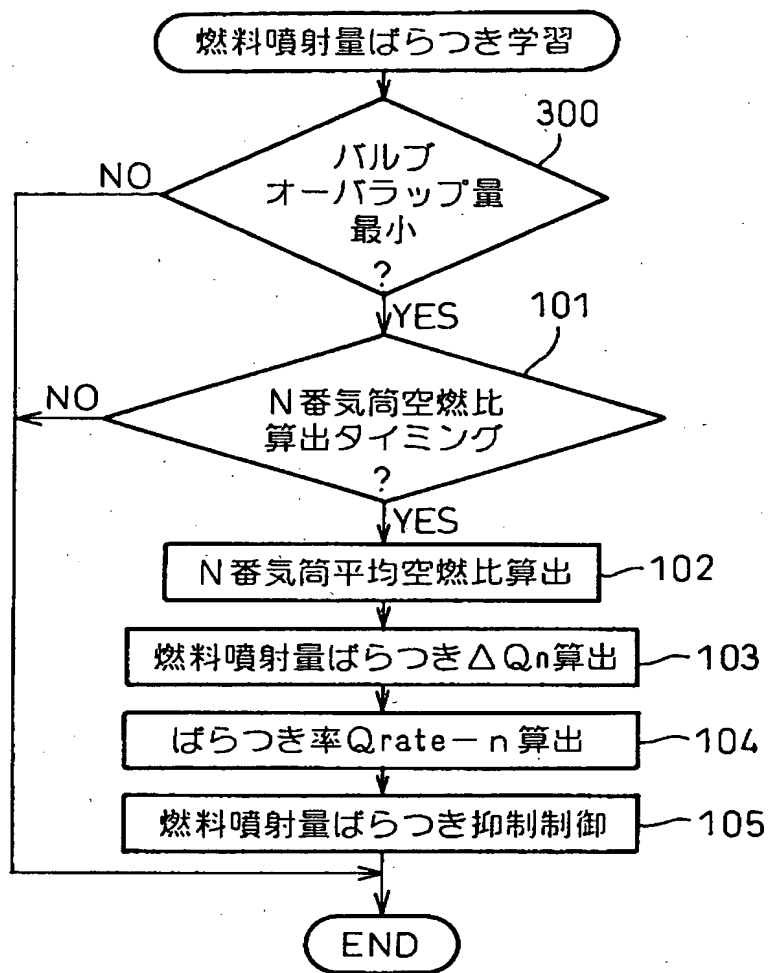
【図 13】

図 13



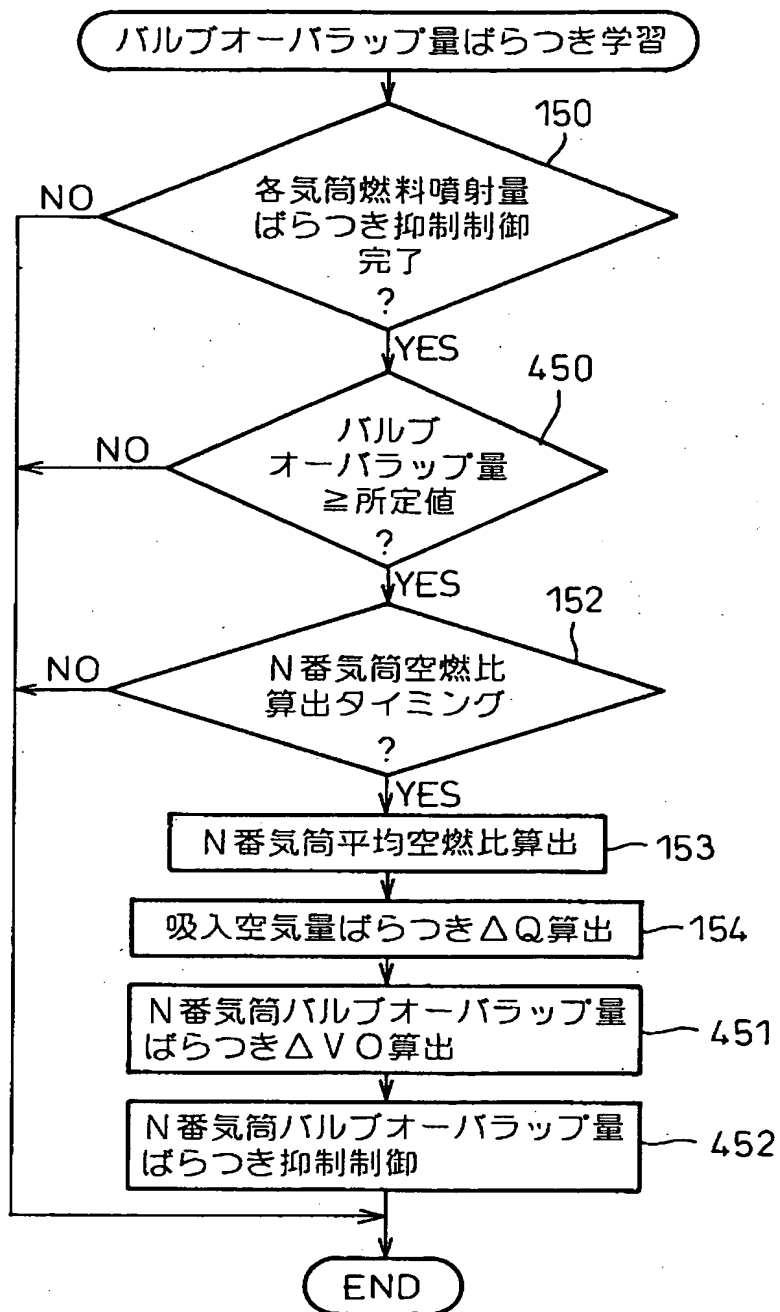
【図 14】

図 14



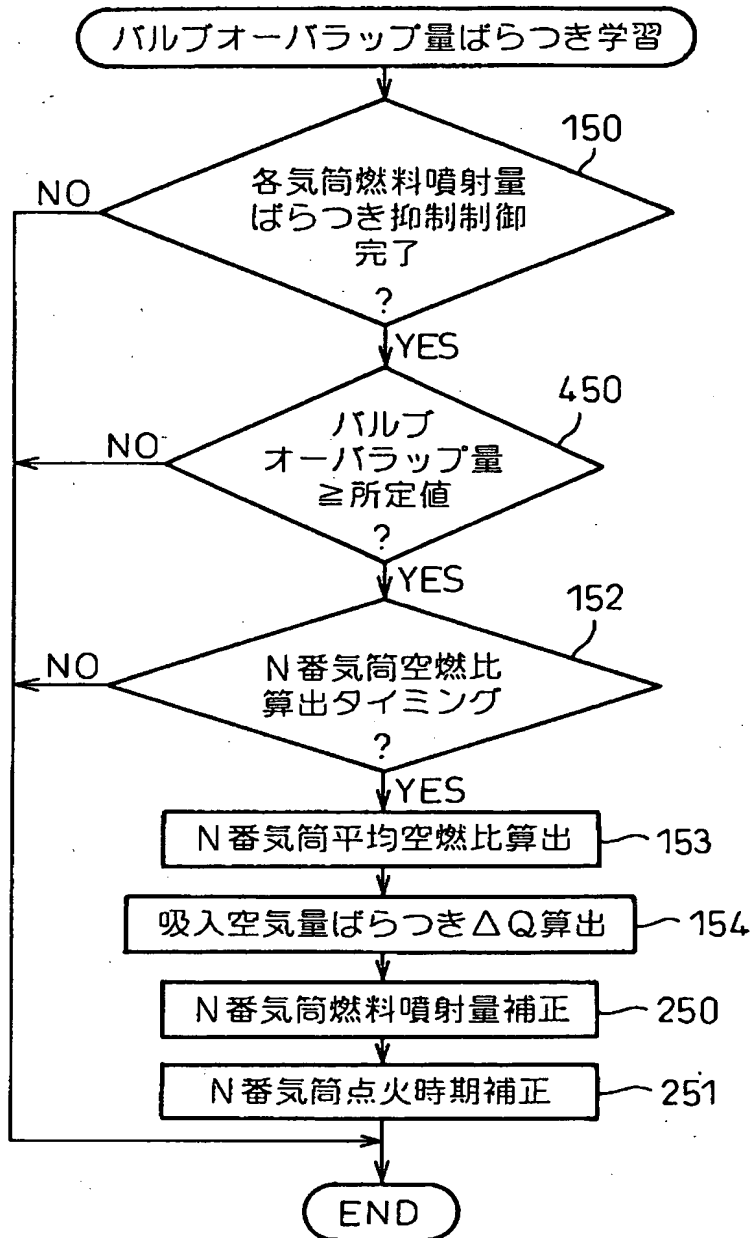
【図 15】

図 15



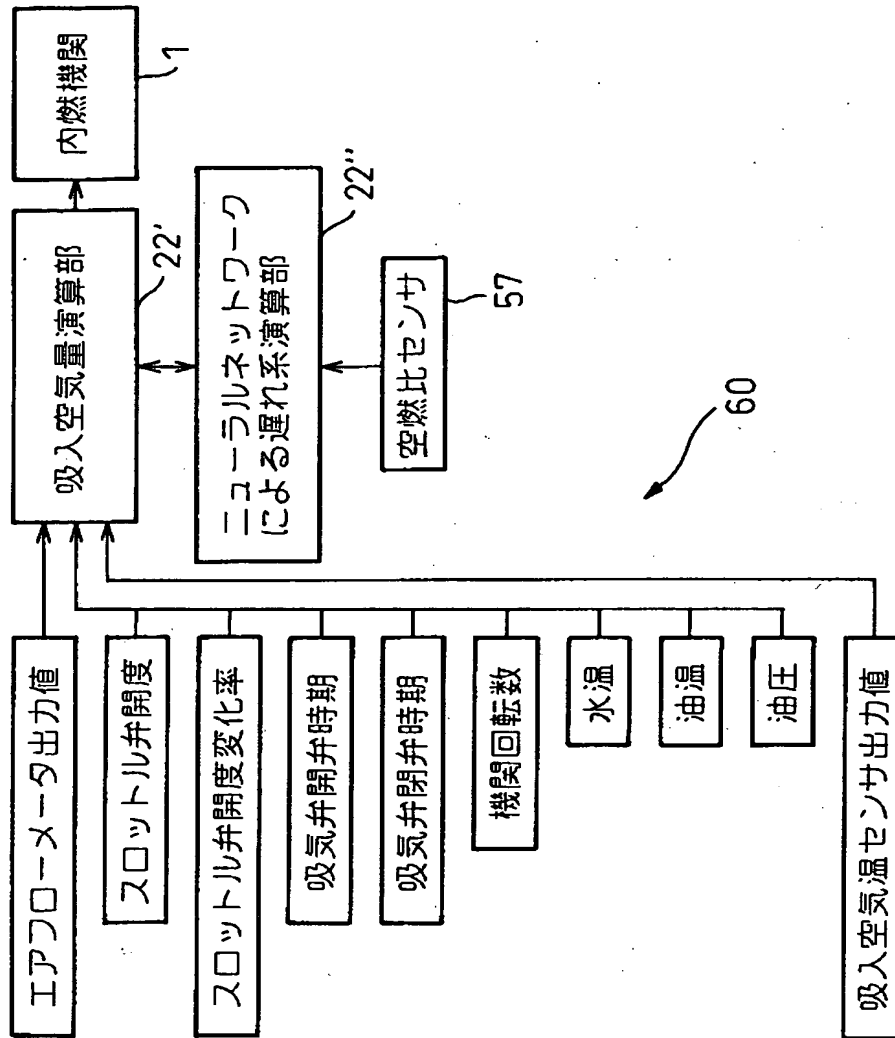
【図 16】

図 16



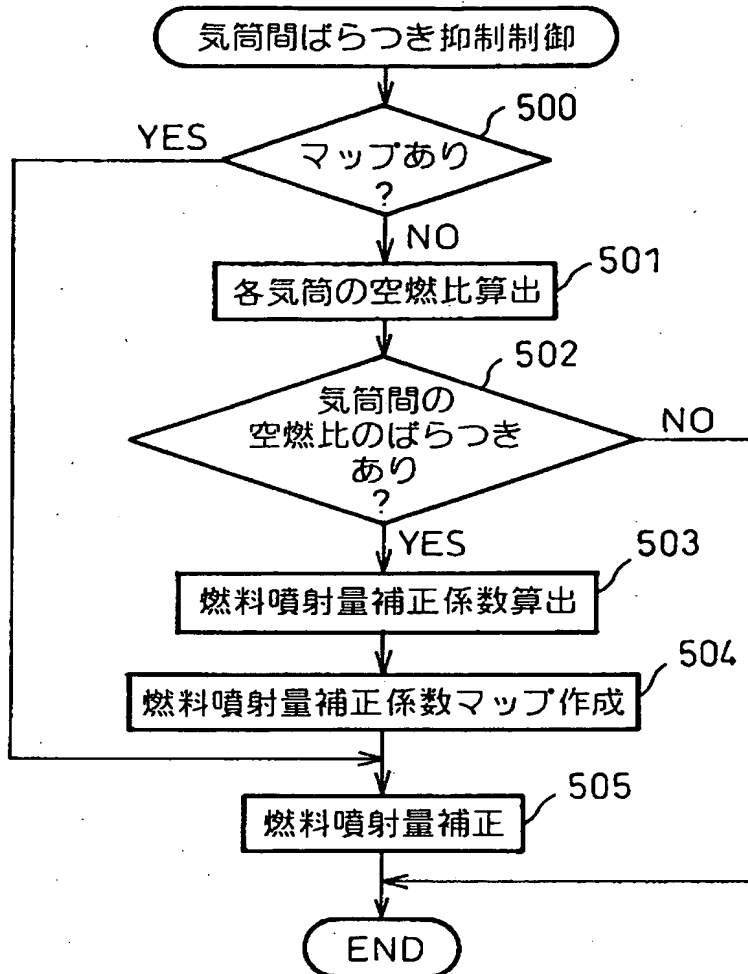
【図 17】

図 17



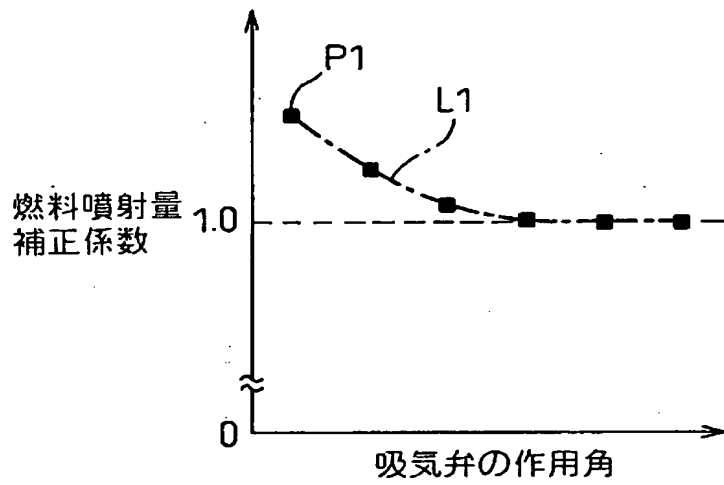
【図18】

図 18



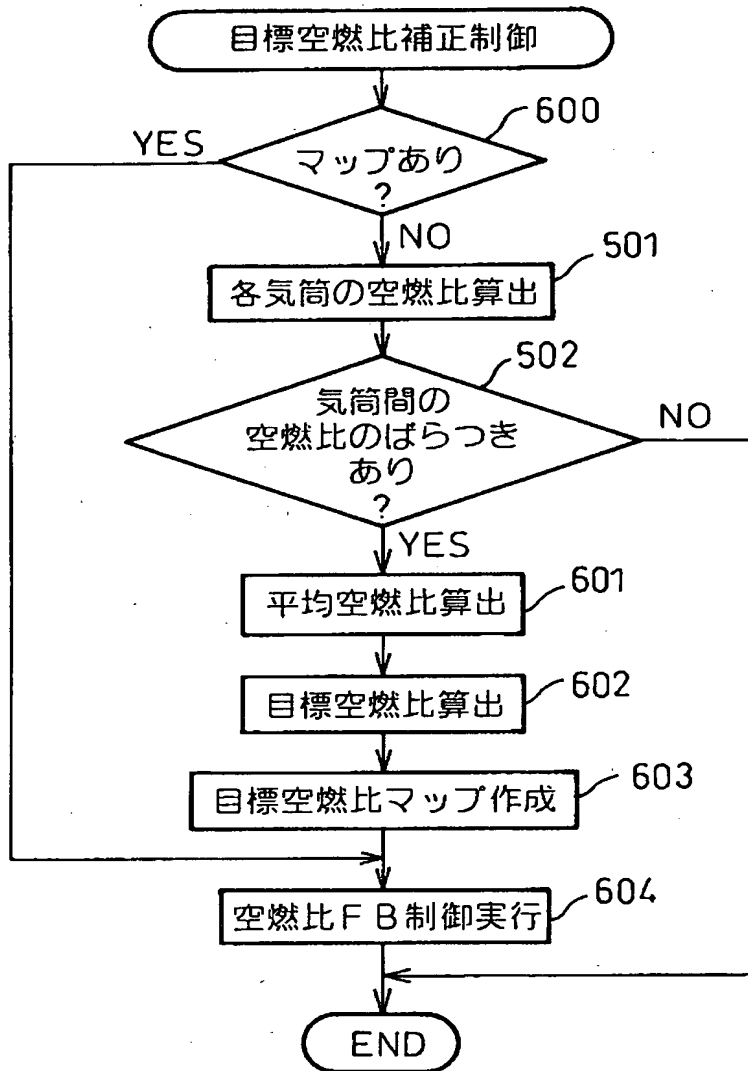
【図 19】

図 19



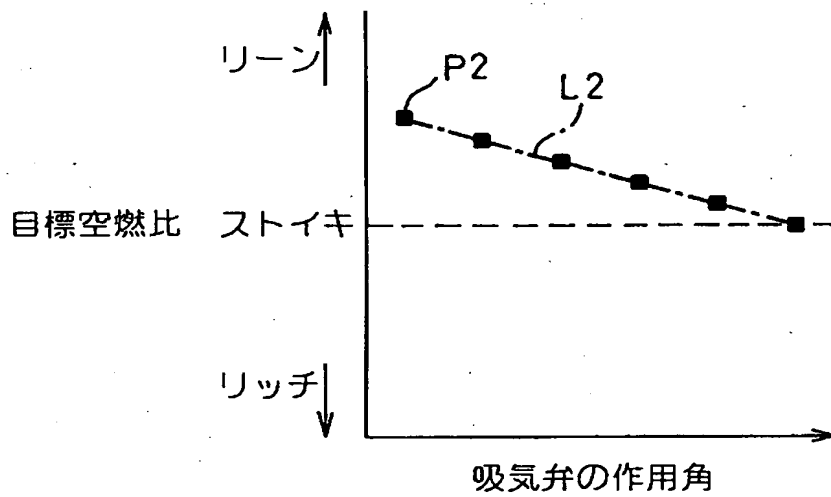
【図 2 0】

図 20

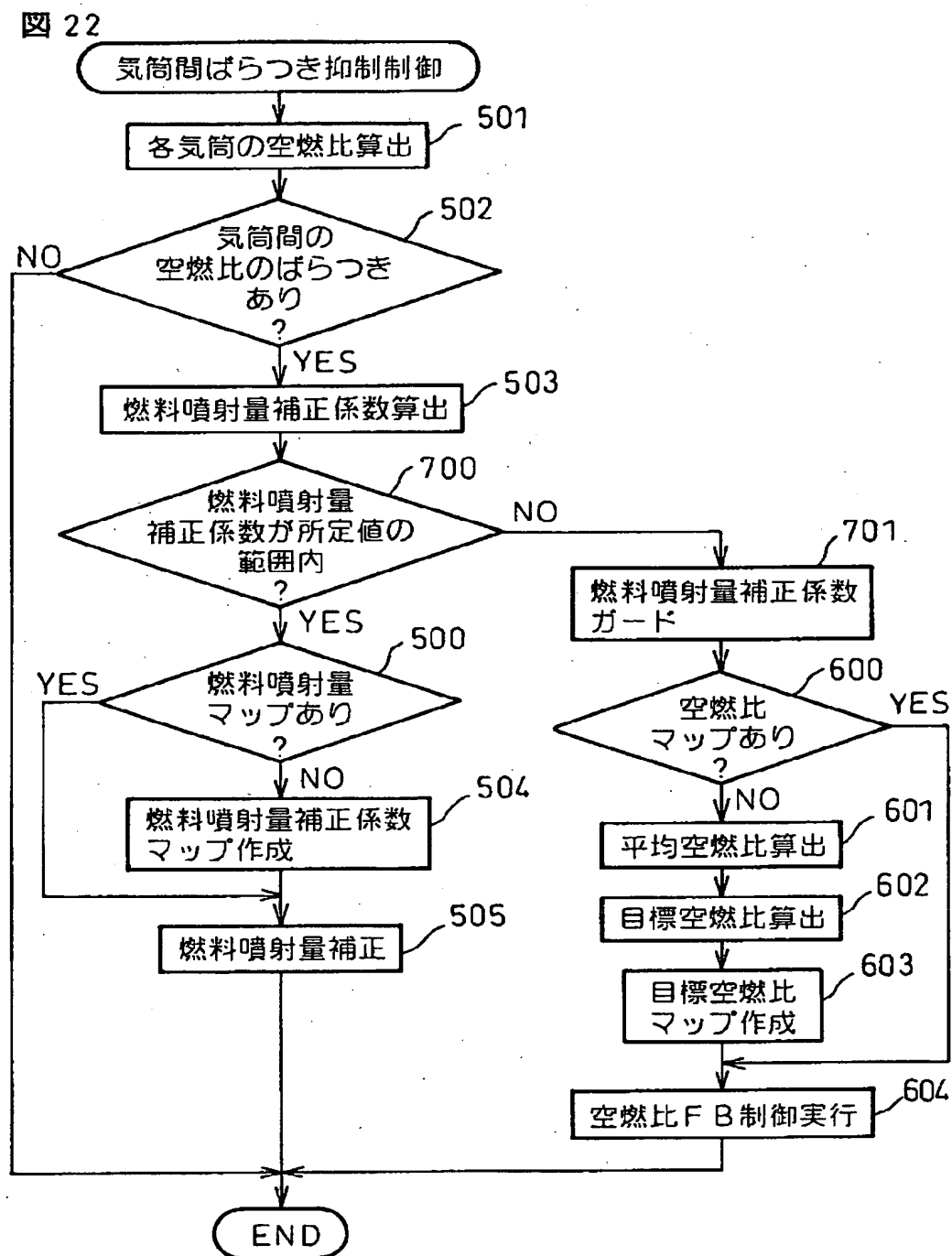


【図 2 1】

図 21



【図 22】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 気筒間の空燃比のばらつきを抑制すると共に気筒間のトルクのばらつきを抑制する。

【解決手段】 吸気弁 2 の作用角が例えば最大作用角のような所定作用角に設定されている気筒 # 1 ～ # 4 の排気ガス空燃比を空燃比センサ 5 7 の出力値に基づいて算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制する。つまり、気筒 # 1 ～ # 4 内に吸入される吸入空気量が吸気弁 2 又は排気弁 3 のバルブ開特性に基づいては制限されず、例えばスロットル弁 5 6 の開度に基づいて制限されるように吸気弁 2 及び排気弁 3 のバルブ開特性が設定されている気筒 # 1 ～ # 4 の排気ガス空燃比を算出し、その排気ガス空燃比に基づいて気筒間の燃料噴射量のばらつきを抑制する。次いで気筒間のバルブ開特性のばらつきを抑制する。

【選択図】 図 3

出 願 人 履 歴 情 報

識別番号 [000003207]

1. 変更年月日 1990年 8月27日
[変更理由] 新規登録
住 所 愛知県豊田市トヨタ町1番地
氏 名 トヨタ自動車株式会社